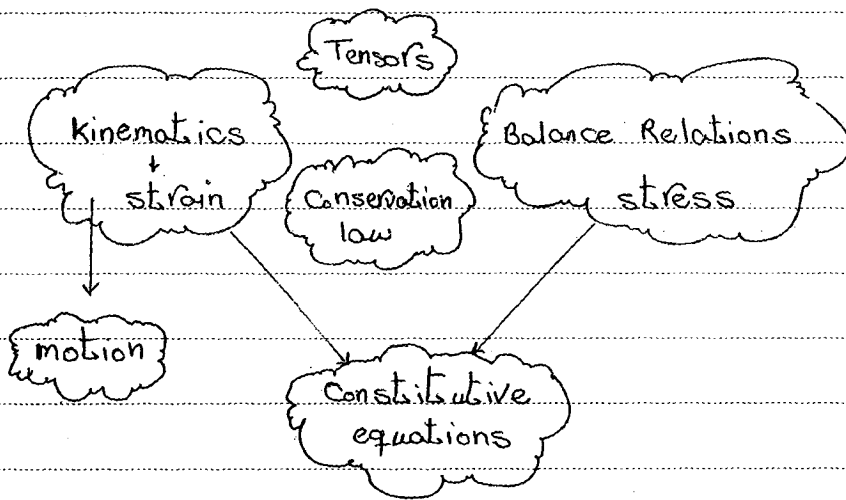


Subject _____

Date _____

مکانیک محلی پیوسته
دکتر فتح اله طاهری امروز



داغود خوات بیشتر در

www.vepub.com
Publish Your Mind

امکان بیان بدم ۹۱، ۹، ۱۲

International Journal of nonlinear mechanics

International journal of solids and structures

International journal of mechanics and materials in Design

Continuum mechanics and ThermoDynamics

Journal of mechanics and physics of solids

Journal of Engineering mathematics

key words: Finite strain , strain measure

www.dubai.gov.ae
Dubai Municipality

Indicial Notation:

Einstein's Summation Convention

$$S = \alpha_1 x_1 + \alpha_2 x_2 + \alpha_3 x_3 = \sum_{i=1}^3 \alpha_i x_i = \alpha_i x_i \quad i: \text{dummy index}$$

الانديس زائد، در بازه جامعی تعریف نشده باشد، 1 تا 3 در نظر گرفته می شود.
این ساده سازی (حذف \sum) فقط در صورتی انجام پذیر است که اندیس تکراری در هر جمله موجود باشد.

$$\alpha = \sum_{i=1}^3 \sum_{j=1}^3 \alpha_{ij} x_i x_j = \alpha_{11} x_1 x_1 + \alpha_{12} x_1 x_2 + \alpha_{13} x_1 x_3 + \alpha_{21} x_2 x_1 + \alpha_{22} x_2 x_2 + \alpha_{23} x_2 x_3 + \alpha_{31} x_3 x_1 + \alpha_{32} x_3 x_2 + \alpha_{33} x_3 x_3$$

انديس آزاد (Free Index)

$$x'_1 = \alpha_{11} x_1 + \alpha_{12} x_2 + \alpha_{13} x_3$$

$$x'_2 = \alpha_{21} x_1 + \alpha_{22} x_2 + \alpha_{23} x_3 \rightarrow x'_i = \alpha_{ij} x_j$$

$$x'_3 = \alpha_{31} x_1 + \alpha_{32} x_2 + \alpha_{33} x_3$$

انديس آزاد یا همان تعداد معادلات

تغییر یک جمله در هر سمت همان را می شود. به وسیله این اندیس، معادلات نوشته می شوند.

$$\text{مثلا: } \alpha_i + k_i = C_i \rightarrow \alpha_1 + k_1 = C_1, \alpha_2 + k_2 = C_2, \alpha_3 + k_3 = C_3$$

$$\alpha_i = b_j x \rightarrow \text{meaningless}$$

$$\alpha_i + b_i c_j d_j = f_i \rightarrow \alpha_1 + b_1 c_1 d_1 + b_1 c_2 d_2 + b_1 c_3 d_3 = f_1$$

$$\vdots$$

$$T_{ij} = A_{im} A_{jm} \rightarrow T_{11} = A_{11} A_{11} + A_{12} A_{12} + A_{13} A_{13}$$

$$\vdots$$

در دو مثال فوق، i اندیس آزاد است.

Kroncker Delta : δ

$$\delta_{ij} = \begin{cases} 1 & i=j \\ 0 & i \neq j \end{cases} \quad \delta_{11} = \delta_{22} = \delta_{33} = 1, \quad \delta_{12} = \delta_{23} = \delta_{13} = 0$$

$$\delta_{ii} = 3$$

$$\delta_{im} \alpha_m = \alpha_i \quad (\text{با } i=m \text{ باشد})$$

$$\delta_{im} T_{mj} = T_{ij}$$

$$\delta_{im} \delta_{mj} = \delta_{ij}$$

$$\delta_{im} \delta_{mn} \delta_{nj} = \delta_{ij}$$

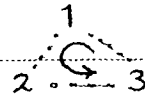
$$\vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = \delta_{ij}$$

ضرب داخلی دو بردار یک

(permutation symbol)

نماد جایگشت :

$$\epsilon_{ijk} = \begin{cases} 1 & \overrightarrow{1, 2, 3} \\ -1 & \overleftarrow{1, 2, 3} \\ 0 & \text{اندر بقیه موارد} \end{cases}$$



$$\epsilon_{123} = 1 \quad \epsilon_{321} = -1 \quad \epsilon_{112} = 0$$

$$\epsilon_{231} = 1 \quad \epsilon_{132} = -1 \quad \epsilon_{122} = 0$$

$$\epsilon_{312} = 1 \quad \epsilon_{213} = -1 \quad \epsilon_{313} = 0$$

$$\text{ضرب خارجی دو بردار} : \hat{e}_i \times \hat{e}_j = \epsilon_{ijk} \hat{e}_k$$

$$\epsilon_{ijk} = \epsilon_{jki} = \epsilon_{kji} = -\epsilon_{jik} = -\epsilon_{kji} = -\epsilon_{ikj}$$

δ - ϵ Identity :

$$\epsilon_{ijm} \epsilon_{klm} = \delta_{ik} \delta_{jl} - \delta_{il} \delta_{jk}$$

ex) $\epsilon_{ijk} \epsilon_{ijn} = \epsilon_{kij} \epsilon_{nij} = \delta_{kn} \delta_{ii} - \delta_{ki} \delta_{in} = 3\delta_{kn} - \delta_{kn} = 2\delta_{kn}$

$$\epsilon_{ijk} \epsilon_{ijk} = \delta_{ii} \delta_{jj} - \delta_{ij} \delta_{ji} = \delta_{ii} \delta_{jj} - \delta_{ii} = 3 + 3 - 3 = 6$$

substitution :

$$a_i = u_{im} b_m$$

$$b_i = v_{im} c_m$$

$$\rightarrow b_m = v_{mn} c_n$$

$$\rightarrow a_i = u_{im} v_{mn} c_n$$

Multiplication :

$$p = a_m b_m, \quad q = c_m d_m \rightarrow pq = a_m b_m c_m d_m$$

Factoring :

التكامل

$$T_{ij} n_j - \lambda n_i = 0$$

$$n_i = \delta_{ji} n_j$$

$$\rightarrow T_{ij} n_j - \lambda \delta_{ji} n_j = 0$$

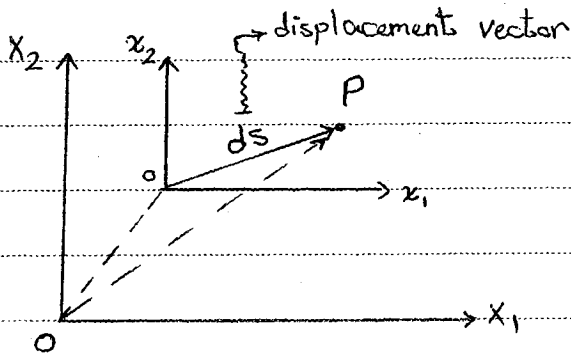
$$n_j (T_{ij} - \lambda \delta_{ji}) = 0$$

Contraction :

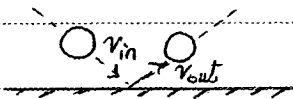
التكامل

$$T_{ij} \rightarrow T_{ii} = T_{11} + T_{22} + T_{33} \quad \text{"ملا بترتيبها يكون جمع العناصر على قطر المثلثاتيس"}$$

تنها چیزی که ثابت بزرگ و مستقل از دستگاه‌های مختصات باشد، بردار جابجایی است.



برای ایجاد تغییر جهت، اندازه بردارهای مختصات می‌تواند یک ماتریس متناوب در آن ها ضرب کرد.



$$\begin{bmatrix} v_1 \\ v_2 \\ v_3 \end{bmatrix}_{out} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} v_1 \\ v_2 \\ v_3 \end{bmatrix}_{in}$$

$$\{v\}_{out} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \{v\}_{in}$$

تأثیر بردار کسب‌های هندسی هستند و به ظاهر، دستگاه مختصات مربوط نمی‌شوند. روی میله‌ها می‌توان تغییر خواهد نمود. همانند تنش و سرعت

Subject

Date

$$\text{مثال: } \delta_{ii} = \delta_{11} + \delta_{22} + \delta_{33} = 3$$

$$\begin{aligned} \delta_{ij} \delta_{ij} &= \delta_{i1} \delta_{i1} + \delta_{i2} \delta_{i2} + \delta_{i3} \delta_{i3} \\ &= \delta_{11} \delta_{11} + \delta_{12} \delta_{12} + \delta_{13} \delta_{13} + \delta_{22} \delta_{22} + \delta_{21} \delta_{21} + \delta_{23} \delta_{23} \\ &\quad + \delta_{31} \delta_{31} + \delta_{32} \delta_{32} + \delta_{33} \delta_{33} = 3 \end{aligned}$$

$$\epsilon_{ijk} A_j A_k = 0 \rightarrow \epsilon_{ijk} A_k A_j = \epsilon_{ikj} A_j A_k = -\epsilon_{ijk} A_j A_k \rightarrow 2\epsilon_{ijk} A_k A_j = 0$$

$$\delta_{ij} \epsilon_{ijk} = 0 \begin{cases} \text{if } i \neq j \rightarrow \delta_{ij} = 0 \rightarrow 0 \\ \text{if } i = j \rightarrow \epsilon_{ijk} = 0 \rightarrow 0 \end{cases}$$

$$\epsilon_{ijk} \epsilon_{kij} = 6$$

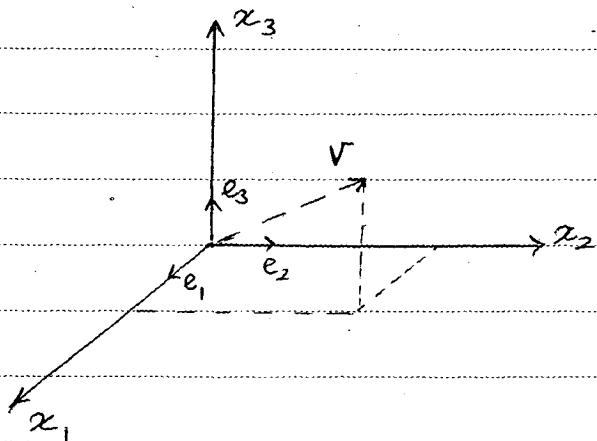
$$\text{sum on } i: \epsilon_{1jk} \epsilon_{k1j} + \epsilon_{2jk} \epsilon_{k2j} + \epsilon_{3jk} \epsilon_{k3j} = 6$$

$$\text{sum on } j: \epsilon_{12k} \epsilon_{k12} + \epsilon_{13k} \epsilon_{k13} + \epsilon_{21k} \epsilon_{k21} + \epsilon_{23k} \epsilon_{k23} + \epsilon_{31k} \epsilon_{k31} + \epsilon_{32k} \epsilon_{k32} = 6$$

$$\text{sum on } k: \epsilon_{123} \epsilon_{312} + \epsilon_{132} \epsilon_{213} + \epsilon_{213} \epsilon_{321} + \epsilon_{231} \epsilon_{123} + \epsilon_{312} \epsilon_{221} + \epsilon_{321} \epsilon_{132} = 6$$

$$\vec{C} = \vec{A} + \vec{B} \quad \text{: جمع بردارها}$$

$$\vec{A} \cdot \vec{B} = AB \cos \theta \quad \text{: ضرب داخلی بردارها}$$



$$\begin{cases} v_1 = \vec{v} \cdot \vec{e}_1 \\ v_2 = \vec{v} \cdot \vec{e}_2 \\ v_3 = \vec{v} \cdot \vec{e}_3 \end{cases} \rightarrow v_i = \vec{v} \cdot \vec{e}_i$$

Subject _____

Date _____

$$\vec{v} = v_i \vec{e}_i$$

$$\vec{w} = w_j \vec{e}_j$$

$$\vec{v} \cdot \vec{w} = v_i \vec{e}_i \cdot w_j \vec{e}_j = v_i w_j \underbrace{\vec{e}_i \cdot \vec{e}_j}_{\delta_{ij}}$$

$$\rightarrow \vec{v} \cdot \vec{w} = v_i w_j \delta_{ij} = v_i w_i = v_1 w_1 + v_2 w_2 + v_3 w_3$$

$$\vec{c} = \vec{a} \times \vec{b} = AB \sin \theta \quad \text{ضرب خارجی بردارها}$$

vector products or outer products "ضرب خارجی برداری"

$$\vec{a} \times \vec{b} = -\vec{b} \times \vec{a}$$

$$(\vec{a} + \vec{b}) \times \vec{c} = \vec{a} \times \vec{c} + \vec{b} \times \vec{c}$$

$$\vec{a} \times (\vec{b} + \vec{c}) = \vec{a} \times \vec{b} + \vec{a} \times \vec{c}$$

dot product or inner product "ضرب داخلی یا نقطه‌ای"

$$\vec{a} \cdot \vec{b} = \vec{b} \cdot \vec{a}$$

$$(\vec{a} + \vec{b}) \cdot \vec{c} = \vec{a} \cdot \vec{c} + \vec{b} \cdot \vec{c}$$

$$\vec{a} \cdot (\vec{b} + \vec{c}) = \vec{a} \cdot \vec{b} + \vec{a} \cdot \vec{c}$$

scalar triple product:

$$\vec{a} \cdot (\vec{b} \times \vec{c}) = (\vec{a} \times \vec{b}) \cdot \vec{c} = \vec{b} \cdot (\vec{c} \times \vec{a})$$

حجم متوازی السطوح حاصل از سه بردار:

vector triple product:

$$\vec{a} \times (\vec{b} \times \vec{c}) = \vec{b} (\vec{a} \cdot \vec{c}) - \vec{c} (\vec{a} \cdot \vec{b})$$

$$(\vec{a} \times \vec{b}) \times \vec{c} = -\vec{c} \times (\vec{a} \times \vec{b}) = \vec{b} (\vec{a} \cdot \vec{c}) - \vec{a} (\vec{c} \cdot \vec{b})$$

$$\vec{A} = A_i \vec{e}_i$$

$$\vec{B} = B_j \vec{e}_j$$

$$\vec{C} = \vec{A} \times \vec{B} = A_i \vec{e}_i \times B_j \vec{e}_j$$

$$C_k \vec{e}_k = A_i B_j \epsilon_{ijk} \vec{e}_k$$

$$C_k = A_i B_j \epsilon_{ijk}$$

Dyadic Product:

$$\vec{a} \otimes \vec{b} = \vec{a} \vec{b} \quad \text{تانسور}$$

ضرب تانسوری جادیدان

ضرب جادیدان

$$(\alpha \vec{a}) \otimes \vec{b} = \vec{a} \otimes (\alpha \vec{b}) = \alpha (\vec{a} \otimes \vec{b})$$

$$\vec{a} \otimes (\vec{b} + \vec{c}) = \vec{a} \otimes \vec{b} + \vec{a} \otimes \vec{c} \quad (\vec{a} + \vec{b}) \otimes \vec{c} = \vec{a} \otimes \vec{c} + \vec{b} \otimes \vec{c}$$

$$\vec{a} \otimes \vec{b} \neq \vec{b} \otimes \vec{a}$$

$$(\vec{a} \otimes \vec{b}) \cdot \vec{c} = \vec{a} (\vec{b} \cdot \vec{c}) \quad \vec{a} \cdot (\vec{b} \otimes \vec{c}) = (\vec{a} \cdot \vec{b}) \vec{c}$$

$$\vec{c} \times (\vec{a} \otimes \vec{b}) = (\vec{c} \times \vec{a}) \otimes \vec{b} \quad (\vec{a} \otimes \vec{b}) \times \vec{c} = \vec{a} \otimes (\vec{b} \times \vec{c})$$

$$\begin{aligned} \underline{\underline{C}} &= \vec{a} \otimes \vec{b} = a_i \vec{e}_i \otimes b_j \vec{e}_j = a_i b_j \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \\ &= C_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j = C_{ij} \vec{e}_i \vec{e}_j \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\vec{a} \otimes \vec{b}) \cdot \vec{c} &= (\vec{c} \text{ به عمل تانسور بر روی بردار } \vec{a}) \rightarrow \vec{c} \text{ تغییر حسب بردار } \vec{c} \\ &= \vec{a} (\vec{b} \cdot \vec{c}) \end{aligned}$$

$$\vec{a} \otimes \vec{b}, \vec{r} \otimes \vec{s}$$

بر این دو تانسور روی هر بردار \vec{v} اعمال شدند و حاصل دو بردار برابر باشد، این دو با هم یکسان هستند.

$$(\vec{a} \otimes \vec{b}) \cdot \vec{v} = (\vec{r} \otimes \vec{s}) \cdot \vec{v} \quad \text{دو تانسور}$$

بر این دو بردار علامت ضرب (o) یا (x) نبود، ضرب دو بردار از نوع جادیدان است.

Subject

Date

تانسور $\underline{T} = T_{ij} \vec{e}_i \vec{e}_j = T_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$

← هر تانسور را روی دو بیضی نشان می دهیم

$$\underline{T} = \begin{bmatrix} T_{11} & T_{12} & T_{13} \\ T_{21} & T_{22} & T_{23} \\ T_{31} & T_{32} & T_{33} \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} \underline{T} \cdot \vec{\alpha} &= T_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot \alpha_k \vec{e}_k = T_{ij} \vec{e}_i (\vec{e}_j \cdot \alpha_k \vec{e}_k) \\ &= T_{ij} \alpha_k \vec{e}_i \delta_{jk} = T_{ij} \alpha_j \vec{e}_i \end{aligned}$$

$$\underline{T} \cdot \vec{\alpha} = \begin{bmatrix} T_{11} & T_{12} & T_{13} \\ T_{21} & T_{22} & T_{23} \\ T_{31} & T_{32} & T_{33} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} T_{11}\alpha_1 + T_{12}\alpha_2 + T_{13}\alpha_3 \\ T_{21}\alpha_1 + T_{22}\alpha_2 + T_{23}\alpha_3 \\ T_{31}\alpha_1 + T_{32}\alpha_2 + T_{33}\alpha_3 \end{bmatrix}$$

$$= T_{1j} \alpha_j \vec{e}_1 + T_{2j} \alpha_j \vec{e}_2 + T_{3j} \alpha_j \vec{e}_3$$

$$(\vec{a}\vec{b}) \square (\vec{c}\vec{d}) = (\vec{a}\circ\vec{c})(\vec{b}\circ\vec{d}) \quad \circ, \square = \cdot, \times$$

مثال: $\vec{a}\vec{b} \circ \vec{c}\vec{d} = (\vec{a}\circ\vec{c})(\vec{b}\circ\vec{d}) \quad \alpha \text{ scalar}$

$\vec{a}\vec{b} \times \vec{c}\vec{d} = (\vec{a}\times\vec{c})(\vec{b}\circ\vec{d}) \quad \alpha \text{ vector}$

$\vec{a}\vec{b} \circ \vec{c}\vec{d} = (\vec{a}\circ\vec{c})(\vec{b}\times\vec{d}) \quad \alpha \text{ vector}$

$\vec{a}\vec{b} \times \vec{c}\vec{d} = (\vec{a}\times\vec{c})(\vec{b}\times\vec{d}) \quad \alpha \text{ dyad}$

تانسور مرتبه 3

$$\underline{A} = \underline{C} \cdot \underline{b} \iff A_{ij} = C_{ijk} b_k$$

$$\underline{A} = \underline{B} \cdot \underline{D} \iff A_{ij} = B_{ik} D_{kj}$$

$$\begin{aligned} \vec{a} = \underline{C} \cdot \underline{B} &\iff a_i = C_{ijk} B_{jk} \quad \cdot \quad C_{ijk} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k \cdot B_{lm} \vec{e}_l \otimes \vec{e}_m = C_{ijk} B_{lm} \delta_{jl} \\ &= C_{ijk} B_{jk} \vec{e}_i = a_i \vec{e}_i \end{aligned}$$

Subject _____

Date _____

تبدیل یک تبدیل خطی است که یک بردار را به یک بردار دیگر تبدیل می‌کند.

a dyad between two vectors \vec{a} and \vec{b} is:

an abstract mathematical construction denoted $\vec{a} \otimes \vec{b}$, that takes on meaning when it operates on an arbitrary vector \vec{v} .

$$[\vec{a} \otimes \vec{b}] = \begin{bmatrix} a_1 b_1 & a_1 b_2 & a_1 b_3 \\ a_2 b_1 & a_2 b_2 & a_2 b_3 \\ a_3 b_1 & a_3 b_2 & a_3 b_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_1 \\ a_2 \\ a_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} b_1 \\ b_2 \\ b_3 \end{bmatrix}$$

$$\underline{T} \cdot \vec{a} = \vec{b}$$

$$\underline{T} = \vec{v} \otimes \vec{w} = v_i w_j e_j e_i \rightarrow T_{ij} = v_i w_j$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

Components of a Tensor:

$$\underline{T} \cdot \vec{e}_i = T_{ji} \vec{e}_j$$

$$(T_{jk} \vec{e}_j \vec{e}_k) \cdot \vec{e}_i = T_{jk} \vec{e}_j \delta_{ki} = T_{ji} \vec{e}_j$$

$$T_{ij} = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_j$$

$$\text{أبواب: } \underline{T} \cdot \vec{e}_i = T_{ji} \vec{e}_j$$

$$\text{مضروب } i \rightarrow j: \underline{T} \cdot \vec{e}_j = T_{ij} \vec{e}_i \rightarrow \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot (T_{kj} \vec{e}_k) = T_{ij}$$

$$\rightarrow T_{ij} = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_j$$

$$\underline{W} = \underline{T} + \underline{S}$$

$$W_{ij} = \vec{e}_i \cdot (\underline{T} + \underline{S}) \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_j + \vec{e}_i \cdot \underline{S} \cdot \vec{e}_j = T_{ij} + S_{ij}$$

ماتريس مضروب

$$(\underline{T} \cdot \underline{S}) \cdot \vec{a} = \underline{T} \cdot (\underline{S} \cdot \vec{a})$$

$$(TS)_{ij} = \vec{e}_i \cdot (\underline{T} \cdot \underline{S}) \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot (\underline{S} \cdot \vec{e}_j) = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot (S_{mj} \vec{e}_m)$$

$$= S_{mj} \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_m = S_{mj} T_{im}$$

$$\rightarrow (TS)_{ij} = T_{im} S_{mj}$$

$$(\underline{T} \cdot \underline{S}) \cdot \vec{a} = \underline{T} \cdot (\underline{S} \cdot \vec{a}) \quad \text{: product of two tensors}$$

$$(\underline{S} \cdot \underline{T}) \cdot \vec{a} = \underline{S} \cdot (\underline{T} \cdot \vec{a})$$

$$\begin{aligned} (\underline{T} \cdot \underline{S})_{ij} &= \vec{e}_i \cdot (\underline{T} \cdot \underline{S}) \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot (\underline{S} \cdot \vec{e}_j) = \vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot (S_{mj} \vec{e}_m) \\ &= S_{mj} (\vec{e}_i \cdot \underline{T} \cdot \vec{e}_m) = S_{mj} T_{im} \end{aligned}$$

$$\underline{T} \cdot \underline{S} = (T_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j) \cdot (S_{kl} \vec{e}_k \otimes \vec{e}_l)$$

$$= T_{ij} S_{kl} (\vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot \vec{e}_k \otimes \vec{e}_l) = T_{ij} S_{jl} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_l$$

Transpose of a Tensor:

$$\underline{T} = T_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$$

$$\underline{T}^T = T_{ji} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$$

$$\underline{T}^T = T_{ij}^T \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$$

$$T_{ij}^T = T_{ji}$$

$$\underline{T}^T \cdot \vec{a} = \vec{a} \cdot \underline{T}$$

$$\vec{a} \cdot \underline{T} = a_i \vec{e}_i \cdot (T_{jl} \vec{e}_j \otimes \vec{e}_l) = a_i T_{jl} (\underbrace{\vec{e}_i \cdot (\vec{e}_j \otimes \vec{e}_l)}_{S_{ij} \vec{e}_l}) = a_i T_{il} \vec{e}_l$$

$$\underline{T}^T \cdot \vec{a} = T_{ji} \cdot (\vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot a_k \vec{e}_k) = T_{ki} a_k \vec{e}_i$$

Subject _____

Date _____

$$\underline{\underline{a}} \cdot \underline{\underline{T}} \cdot \underline{\underline{b}} = \underline{\underline{b}} \cdot \underline{\underline{T}}^T \cdot \underline{\underline{a}}$$

$$(\underline{\underline{T}} \cdot \underline{\underline{S}})^T = \underline{\underline{S}}^T \cdot \underline{\underline{T}}^T$$

$$\underline{\underline{T}}^T = \underline{\underline{T}} \quad \text{if } \underline{\underline{T}} \text{ is symmetric}$$

Trace of a Tensor:

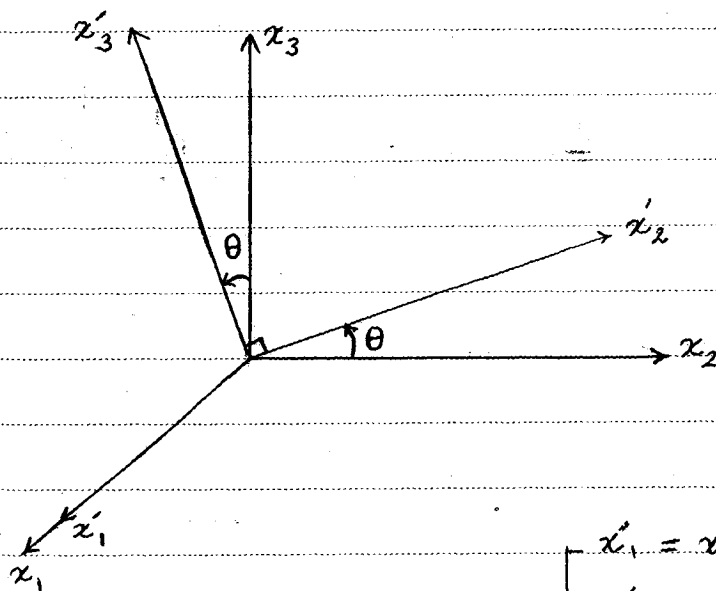
$$\text{tr}(\underline{\underline{T}}) = \text{tr}(T_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j) = T_{ij} \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = T_{ij} \delta_{ij} = T_{ii}$$

$$\text{tr}(\underline{\underline{a}} \otimes \underline{\underline{b}}) = \underline{\underline{a}} \cdot \underline{\underline{b}}$$

$$\text{tr}(\alpha \underline{\underline{T}}) = \alpha (\text{tr}(\underline{\underline{T}}))$$

$$\text{tr}(\underline{\underline{T}} + \underline{\underline{S}}) = \text{tr}(\underline{\underline{T}}) + \text{tr}(\underline{\underline{S}})$$

principle of Frame Indifference:



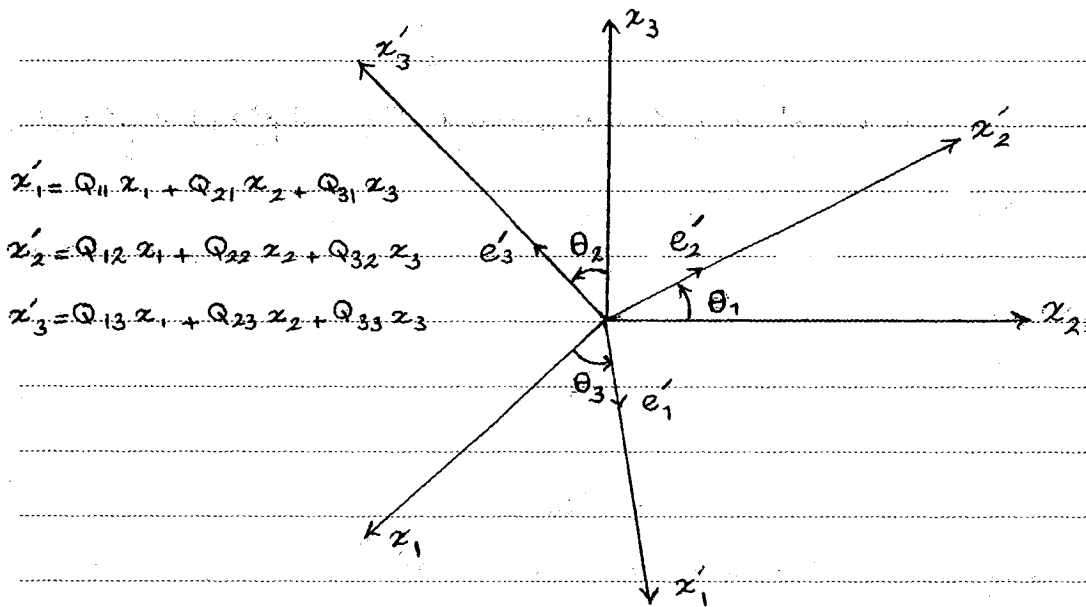
$$\begin{cases} x'_1 = x_1 \\ x'_2 = x_2 \cos \theta + x_3 \sin \theta \\ x'_3 = x_3 \cos \theta - x_2 \sin \theta \end{cases}$$

Subject

Date

$$\begin{bmatrix} x'_1 \\ x'_2 \\ x'_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos\theta & -\sin\theta \\ 0 & \sin\theta & \cos\theta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

$$x'_i = Q_{ji} x_j$$



$$x'_1 = Q_{11}x_1 + Q_{21}x_2 + Q_{31}x_3$$

$$x'_2 = Q_{12}x_1 + Q_{22}x_2 + Q_{32}x_3$$

$$x'_3 = Q_{13}x_1 + Q_{23}x_2 + Q_{33}x_3$$

$$\vec{e}'_i = \underline{\underline{Q}} \cdot \vec{e}_i = Q_{mi} \vec{e}_m$$

$$Q_{ii} = \vec{e}_i \cdot \underline{\underline{Q}} \cdot \vec{e}_i = \vec{e}_i \cdot \vec{e}'_i$$

cos زاویه میان \vec{e}'_i و \vec{e}_i

همین طور برای هر محور دیگر نیز نوشته می شود.

$$Q_{ij} = \cos(\vec{e}_i, \vec{e}'_j)$$

$$\left[\begin{array}{l} T_{e_1, e_2, e_3} \\ T_{e'_1, e'_2, e'_3} \end{array} \right] \rightarrow T_{ij} = \hat{e}_i \cdot \underline{\underline{T}} \cdot \hat{e}_j$$

$$\left[\begin{array}{l} T_{e_1, e_2, e_3} \\ T_{e'_1, e'_2, e'_3} \end{array} \right] \rightarrow T'_{ij} = \hat{e}'_i \cdot \underline{\underline{T}} \cdot \hat{e}'_j$$

Subject

Date

$$T'_{ij} = Q_{mi} \cdot \vec{e}_m \cdot \underline{T} \cdot Q_{nj} \cdot \vec{e}_n = Q_{mi} Q_{nj} T_{mn}$$

$$T'_{ij} = Q_{mi} Q_{nj} T_{mn}$$

قانون تبدیل آانسورها:

$$T_{ij} = Q_{im} Q_{jn} T'_{mn}$$

قوانین تبدیل:

$$\alpha' = \alpha \quad \text{scalar}$$

$$\alpha'_i = Q_{mi} \alpha_m \quad \text{vector}$$

$$T'_{ij} = Q_{mi} Q_{nj} T_{mn} \quad \text{2nd Tensor}$$

$$S'_{ijk} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} S_{mnr} \quad \text{3rd Tensor}$$

الگوریتم نشان دهنده که از A یک آانسور مرتبه 2 یا 3 است، باید قوانین فوق را داشتند.

addition rule:

$$T'_{ij} + S'_{ij} = T_{ij} + S_{ij}$$

الگوریتم های در آانسور مرتبه 2 را با هم جمع کنیم، آانسور حاصل نیز مرتبه 2 است. همطور در مورد آانسور مرتبه 3.

$$T'_{ijk} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} T_{mnr}$$

$$S'_{ijk} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} S_{mnr}$$

$$T'_{ijk} + S'_{ijk} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} T_{mnr} + Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} S_{mnr}$$

$$W'_{mnr} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} (T_{mnr} + S_{mnr})$$

$$\rightarrow W'_{ijk} = Q_{mi} Q_{nj} Q_{rk} W_{mnr}$$

"Multiplication rule" ضرب ضرایب های دو تانسور

1) $a_i a_j$ تانسور مرتبه 2 2) $a_i a_j b_k$ تانسور مرتبه 3 3) $T_{ij} T_{kl}$ تانسور مرتبه 4

برای اینکه بتوانیم تانسور چه مرتبه ای خواهیم داشت، باید تانسور را در همان تبدیل تانسورها جای کنیم.

$$\left[\begin{array}{l} S_{ij} = a_i a_j \\ S'_{ij} = a'_i a'_j \end{array} \right. \quad \left. \begin{array}{l} \text{قانون تبدیل بردار} \\ \left[\begin{array}{l} a'_i = Q_{mi} \cdot a_m \\ a'_j = Q_{nj} \cdot a_n \end{array} \right. \end{array} \right.$$

$$S'_{ij} = Q_{mi} Q_{nj} \cdot \underbrace{a_m a_n}_{S_{mn}}$$

"Quotient Rule" برای شناسایی تانسورها

اگر a_i مولفه های یک بردار دلتا، T_{ij} مولفه های یک تانسور دلتا باشد، رابطه ای $a_i = T_{ij} \cdot b_j$ در همه محورها صادق باشد، آنگاه b_j یک بردار است.

$$\left[\begin{array}{l} a_i = Q_{im} a'_m \\ T_{ij} = Q_{im} Q_{jn} T'_{mn} \end{array} \right. \xrightarrow{\text{جایگزینی}} Q_{im} a'_m = Q_{im} Q_{jn} T'_{mn} b_j$$

$$\xrightarrow{\text{انها}} a'_i = T'_{ij} b'_j \quad \text{or} \quad a'_m = T'_{mn} b'_n$$

Subject

Date

$$Q_{im} T'_{mj} b'_j = Q_{im} Q_{jn} T'_{mn} b_j \quad (* Q_{ik})$$

$$\delta_{km} T'_{mn} b'_n = \delta_{km} Q_{jn} T'_{mn} b_j \quad \delta_{km} = \delta_{km}$$

$$T'_{kn} b'_n = Q_{jn} T'_{kn} b_j \rightarrow T'_{kn} (b'_n - Q_{jn} b_j) = 0$$

$$\rightarrow b'_n = Q_{jn} b_j \rightarrow \text{ب تبدیل بردار است.}$$

مثال: اگر رابطه $B_i = T_{ik} A_k$ در طبیعت مختصات را بردار باشد، B_i و A_k بردارهای A و B باشند، در این صورت T_{ik} یک ماتریس مرتبه 2 است.

$$B'_i = T'_{ik} A'_k \rightarrow T'_{ik} A'_k = B'_i = Q_{mi} B_i = Q_{mi} T_{mk} A_k$$

$A_k = Q_{kl} A'_l$ ← تبدیل بردار

$$\rightarrow T'_{il} A'_l = Q_{mi} Q_{kl} T_{mk} A'_l$$

$$A'_l (T'_{il} - Q_{mi} Q_{kl} T_{mk}) = 0$$

$$\rightarrow T'_{il} = Q_{mi} Q_{kl} T_{mk} \rightarrow \text{ماتریس تبدیل ماتریس مرتبه 2}$$

$$T_{ik} \text{ یک ماتریس مرتبه 2 است.} \leftarrow$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

Subject

Date

orthogonal Tensors

تانسورهای متعامد:

تبدیل خطی است که طی آن بردارهای اکتال بافته طول و زاویه شان تغییر نمی کند

$$|Q \vec{a}| = |\vec{a}|$$

$$|Q \vec{b}| = |\vec{b}|$$

$$\cos(\vec{a}, \vec{b}) = \cos(Q\vec{a}, Q\vec{b})$$

$$Q^T = Q^{-1}$$

$$Q^T Q = I$$

$$Q_{im} Q_{jm} = \delta_{ij} = Q_{mi} Q_{mj}$$

$$\det Q = 1$$

Symmetric and Antisymmetric (skew-symmetric) Tensor:

$$T = T^T \quad T_{ij} = T_{ji} \quad \text{symmetric}$$

$$T = -T^T \quad T_{ij} = -T_{ji} \quad \text{skew-symmetric}$$

$$\left[\begin{array}{l} T_{11} = -T_{11} = 0 \\ T_{22} = -T_{22} = 0 \\ T_{33} = -T_{33} = 0 \end{array} \right. \quad \left[\begin{array}{l} T_{12} = -T_{21} \\ T_{13} = -T_{31} \\ T_{23} = -T_{32} \end{array} \right.$$

هر تانسور را می توانیم به صورت مجموع دو تانسور متناظر، ضد متناظر بنویسیم.

$$T = T^S + T^A$$

$$T^A = \frac{T - T^T}{2} \quad T^S = \frac{T + T^T}{2}$$

Subject _____

Date _____

$$\begin{bmatrix} T_{11} & T_{12} & T_{13} \\ T_{21} & T_{22} & T_{23} \\ T_{31} & T_{32} & T_{33} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} T_{11} & \frac{T_{12} + T_{21}}{2} & \frac{T_{13} + T_{31}}{2} \\ \frac{T_{12} + T_{21}}{2} & T_{22} & \frac{T_{23} + T_{32}}{2} \\ \frac{T_{13} + T_{31}}{2} & \frac{T_{23} + T_{32}}{2} & T_{33} \end{bmatrix}$$

$$+ \begin{bmatrix} 0 & \frac{T_{12} - T_{21}}{2} & \frac{T_{13} - T_{31}}{2} \\ \frac{T_{21} - T_{12}}{2} & 0 & \frac{T_{23} - T_{32}}{2} \\ \frac{T_{31} - T_{13}}{2} & \frac{T_{32} - T_{23}}{2} & 0 \end{bmatrix}$$

Isotropic Tensor:

تانسوری هستند که با تغییر محورها تغییر نمی کنند (چرخش) مثلنداش تغییر نمی کنند

$$T_{ij} = T_{ji}$$

Deviatoric Tensor:

$$\underline{\underline{A}} = \frac{1}{3} \text{tr} \underline{\underline{A}} \underline{\underline{I}} + \underline{\underline{A}}'$$

اینشتاین انجرائی

$$\underline{\underline{A}}' = \underline{\underline{A}} - \frac{I_1}{3} \underline{\underline{I}}, \quad I_1 = \text{tr} \underline{\underline{A}}$$

هر تانسور را می توانیم به صورت مجموع دو تانسور Isotropic ، Deviatoric نوشت.

Eigenvalue & Eigenvectors:

$$\underline{\underline{A}} \vec{\psi} = \lambda \vec{\psi}$$

$$|\underline{\underline{A}} \vec{\psi} - \lambda \vec{\psi}| = 0$$

$$|\underline{\underline{A}} - \lambda \underline{\underline{I}}| = 0$$

Subject _____

Date _____

$$|A_{ij} - \lambda \delta_{ij}| = 0$$

$$\rightarrow \lambda^3 - I_1 \lambda^2 + I_2 \lambda - I_3 = 0$$

$$I_1 = \text{tr } A \quad I_2 = \frac{1}{2} [(\text{tr } A)^2 - \text{tr}(A^2)] \quad I_3 = \det[A]$$

$$\begin{vmatrix} A_{11} - \lambda & A_{12} & A_{13} \\ A_{21} & A_{22} - \lambda & A_{23} \\ A_{31} & A_{32} & A_{33} - \lambda \end{vmatrix} = 0$$

چون معادله ویژه ماتریس A ارتباطی با دستگاه معادلات (یا بردار پایه‌های انتخاب شده) ندارد، پس باید ضرایب معادله مشخصه در همه دستگاه‌ها یکسان باشد. پس:

$$I_1 = \text{tr } A = \lambda_1 + \lambda_2 + \lambda_3$$

$$I_2 = \lambda_1 \lambda_2 + \lambda_2 \lambda_3 + \lambda_3 \lambda_1 \quad \left. \begin{array}{l} \\ \\ \end{array} \right\} \text{invariants}$$

$$I_3 = \lambda_1 \lambda_2 \lambda_3$$

$$\text{Tensors calculus: } \vec{\nabla} = \left(\frac{\partial}{\partial x_i} \right) \vec{e}_i$$

در این فصل عملگر $\vec{\nabla}$ از سمت چپ حفظ گرفته شده است.

$$I) \text{ gradient: } \vec{\nabla} \varphi = \frac{\partial \varphi}{\partial x_i} \vec{e}_i = \frac{\partial \varphi}{\partial x_1} \vec{e}_1 + \frac{\partial \varphi}{\partial x_2} \vec{e}_2 + \frac{\partial \varphi}{\partial x_3} \vec{e}_3 = \varphi_{,i} \vec{e}_i$$

Subject

Date

مثال ۲ بردار نرمال عمود بر سطح (۱) از نقطه $P(2, 1, 0)$ عبور کند. بیابید.

$$\varphi = x_1 x_2 + 2x_3$$

$$\vec{\nabla} \varphi = x_2 \vec{e}_1 + x_1 \vec{e}_2 + 2\vec{e}_3$$

$$\vec{A} = \frac{\vec{\nabla} \varphi}{|\vec{\nabla} \varphi|} = \frac{x_2 \vec{e}_1 + x_1 \vec{e}_2 + 2\vec{e}_3}{\sqrt{x_2^2 + x_1^2 + 4}}$$

$$P(2, 1, 0): \vec{A} = \frac{1}{3} (\hat{e}_1 + 2\hat{e}_2 + 2\hat{e}_3)$$

$$\vec{\nabla} \vec{V} = \vec{\nabla} \otimes \vec{V} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \otimes V_j \vec{e}_j = \frac{\partial V_j}{\partial x_i} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$$

$$(\nabla V)_{ij} = \vec{e}_i \cdot (\vec{\nabla} \vec{V}) \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot \left(\frac{\partial V_k}{\partial x_L} \vec{e}_L \otimes \vec{e}_k \right) \cdot \vec{e}_j = \vec{e}_i \cdot \left(\frac{\partial V_k}{\partial x_L} \right) \vec{e}_L \delta_k^j$$

$$= \vec{e}_i \cdot \left(\frac{\partial V_j}{\partial x_L} \vec{e}_L \right) = \frac{\partial V_j}{\partial x_L} \delta_{iL} = \frac{\partial V_j}{\partial x_i} = V_{j,i}$$

$$[\nabla V] = \begin{bmatrix} \frac{\partial V_1}{\partial x_1} & \frac{\partial V_2}{\partial x_1} & \frac{\partial V_3}{\partial x_1} \\ \frac{\partial V_1}{\partial x_2} & \frac{\partial V_2}{\partial x_2} & \frac{\partial V_3}{\partial x_2} \\ \frac{\partial V_1}{\partial x_3} & \frac{\partial V_2}{\partial x_3} & \frac{\partial V_3}{\partial x_3} \end{bmatrix}$$

$$d\vec{V} = \vec{V}(r+dr) - \vec{V}(r) = (\vec{\nabla} \vec{V}) \cdot d\vec{r}$$

$$\left(\frac{dV}{dr} \right) \text{ in } \vec{e}_j \text{-direction} = (\vec{\nabla} \vec{V}) \cdot \vec{e}_j$$

II) Divergence: $\nabla \cdot \vec{v} = \text{div } \vec{v}$
 یک میدان برداری

$$\text{div } \vec{v} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \cdot v_j \vec{e}_j = \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \underbrace{\vec{e}_i \cdot \vec{e}_j}_{\delta_{ij}} = \frac{\partial v_i}{\partial x_i} = v_{i,i} = \text{tr}(\nabla \vec{v})$$

$$\text{div } \underline{T} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \cdot T_{jk} \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k$$

$$= \frac{\partial T_{jk}}{\partial x_i} \delta_{ij} \vec{e}_k = \frac{\partial T_{ik}}{\partial x_i} \vec{e}_k$$

III) curl of a vector field:

$$\nabla \times \vec{v} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \times v_j \vec{e}_j = \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \vec{e}_i \times \vec{e}_j = \epsilon_{ijk} \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \vec{e}_k$$

$$\nabla \times \vec{v} = \begin{vmatrix} \vec{e}_1 & \vec{e}_2 & \vec{e}_3 \\ \frac{\partial}{\partial x_1} & \frac{\partial}{\partial x_2} & \frac{\partial}{\partial x_3} \\ v_1 & v_2 & v_3 \end{vmatrix} = \vec{e}_1 \left(\frac{\partial v_3}{\partial x_2} - \frac{\partial v_2}{\partial x_3} \right) -$$

$$\vec{e}_2 \left(\frac{\partial v_3}{\partial x_1} - \frac{\partial v_1}{\partial x_3} \right) + \vec{e}_3 \left(\frac{\partial v_2}{\partial x_1} - \frac{\partial v_1}{\partial x_2} \right)$$

: تابع اسکالر F

$$F'(x', y', z') = F(x, y, z)$$

Subject

Date

$$F(x, y, z) = 25(x^2 - y^2) + z^2 \quad \text{مثال:}$$

در مختصات $x'y'z'$:

$$x = (4z' - 3y')/5 \quad y = (3x' - 4y')/5 \quad z = z'$$

$$F'(x', y', z') = 7(x'^2 - y'^2) - 48x'y' + z'^2$$

$$F'(x', y', z') = F(x, y, z) \quad \text{در هر تبدیل از مختصات}$$

$$\text{IV) Laplacian: } \nabla^2 = \vec{\nabla} \cdot \vec{\nabla} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \cdot \frac{\partial}{\partial x_j} \vec{e}_j$$

$$= \frac{\partial^2}{\partial x_i \partial x_j} \delta_{ij} = \frac{\partial^2}{\partial x_i \partial x_i}$$

$$\text{مثال } F: \nabla^2 F = \frac{\partial^2 F}{\partial x_i \partial x_i} = \frac{\partial^2 F}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 F}{\partial x_2^2} + \frac{\partial^2 F}{\partial x_3^2} = F_{,ii}$$

$$\text{برای } \vec{V}: \nabla^2 \vec{V} = \vec{\nabla} \cdot (\vec{\nabla} \vec{V}) = \frac{\partial^2 V_i}{\partial x_j \partial x_j} \vec{e}_i = \nabla^2 V_i \vec{e}_i$$

$$= \left(\frac{\partial^2 V_1}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 V_1}{\partial x_2^2} + \frac{\partial^2 V_1}{\partial x_3^2} \right) \vec{e}_1 +$$

$$\left(\frac{\partial^2 V_2}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 V_2}{\partial x_2^2} + \frac{\partial^2 V_2}{\partial x_3^2} \right) \vec{e}_2 +$$

$$\left(\frac{\partial^2 V_3}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 V_3}{\partial x_2^2} + \frac{\partial^2 V_3}{\partial x_3^2} \right) \vec{e}_3$$

V) Divergence or Gauss's Theorem:

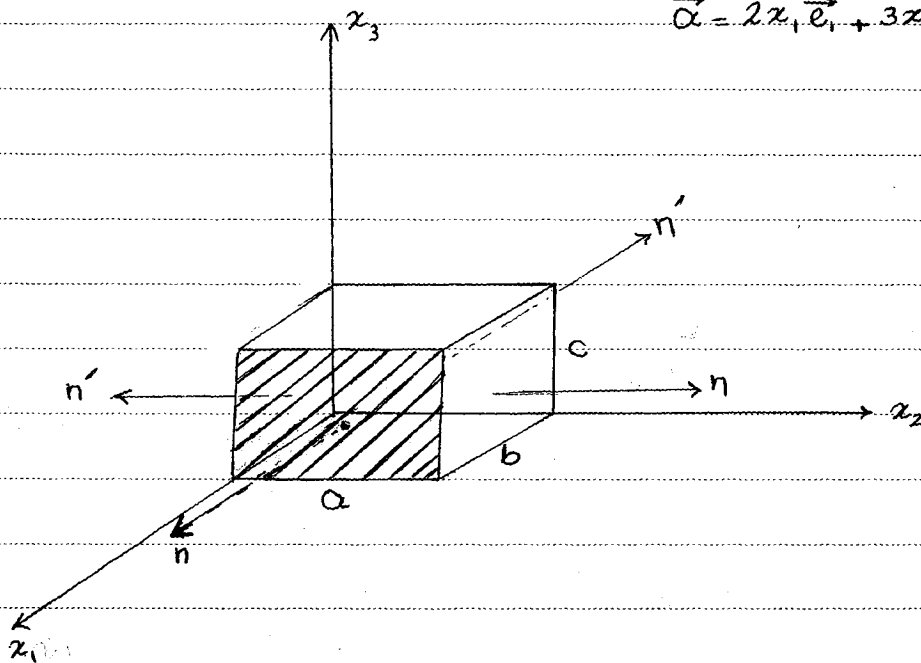
میدان برداری \vec{a} را در نظر گرفته و فرض می‌کنیم که این میدان دارای مشتقات نسبی پیوسته در همه نقاط یک ناحیه معین از فضا مثل حجم V که توسط سطح جانبی S پوشیده شده است. فرض است که \vec{a} در این فضا:

$$\iiint_V \text{div } \vec{a} \, dV = \iint_S \vec{a} \cdot \vec{n} \, dS$$

این معادله برای یک تابع I نیز (به جای \vec{a}) درست است. \vec{n} نرمال به سطح می‌باشد.

$$\int_V \frac{\partial a_i}{\partial x_i} \, dV = \int_S a_i n_i \, dS$$

مثال: $\vec{a} = 2x_1 \vec{e}_1 + 3x_2 \vec{e}_2 + x_3 \vec{e}_3$



سطح 1, 1 به مولات صفر $x_2 x_3$:

$$\vec{n} = \vec{e}_1, \quad \vec{n}' = -\vec{e}_1$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n} = 2x_1 = 2b \quad : \text{ برای سطح } 1$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n}' = -2x_1 = 0 \quad : \text{ برای سطح } 1'$$

Subject

Date

$$\int_{\text{سطح 1}} \vec{a} \cdot \vec{n} ds + \int_{\text{سطح 1}' } \vec{a} \cdot \vec{n}' ds = 2b \int ds = 2b \cdot ac$$

صفحات 2, 2 به مختصات صفحه x_1, x_3 :

$$\vec{n} = \vec{e}_2 \quad \vec{n}' = -\vec{e}_2$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n} = 3x_2 = 3a \quad \text{برای سطح 2}$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n}' = -3x_2 = 0 \quad \text{برای سطح 2}'$$

$$\int_{\text{سطح 2}} \vec{a} \cdot \vec{n} ds + \int_{\text{سطح 2}' } \vec{a} \cdot \vec{n}' ds = 3a \int ds = 3abc$$

صفحات 3, 3 به مختصات صفحه x_1, x_2 :

$$\vec{n} = \vec{e}_3 \quad \vec{n}' = -\vec{e}_3$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n} = x_3 = c \quad \text{برای سطح 3}$$

$$\vec{a} \cdot \vec{n}' = -x_3 = 0 \quad \text{برای سطح 3}'$$

$$\int_{\text{سطح 3}} \vec{a} \cdot \vec{n} ds + \int_{\text{سطح 3}' } \vec{a} \cdot \vec{n}' ds = c \int ds = abc$$

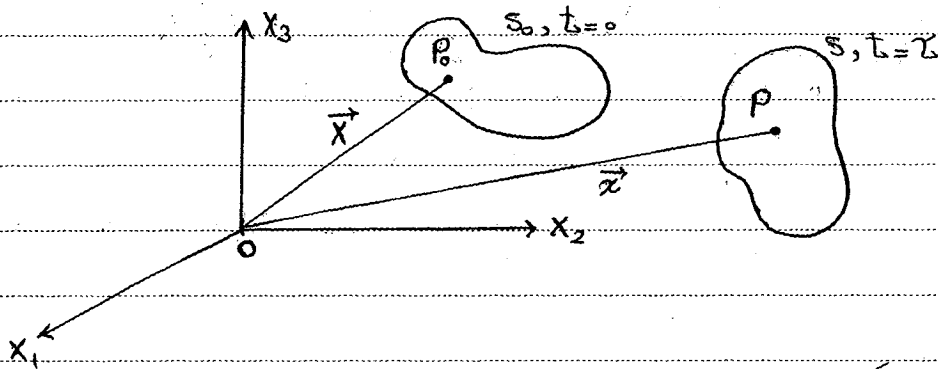
$$\int_S \vec{a} \cdot \vec{n} ds = 6abc$$

$$\int \text{div } \vec{a} \, dV = \int 6 \, dV = 6abc$$

$$\text{div } \vec{a} = \frac{\partial a}{\partial x_1} + \frac{\partial a}{\partial x_2} + \frac{\partial a}{\partial x_3} = 2 + 3 + 1 = 6$$

Kinematics of a Continuum:

دستگاه مختصات x_1, x_2, x_3 را به عنوان دستگاه مختصات مرجع در نظر می‌گیریم، فرض می‌کنیم در لحظه زمانی $t = 0$ یک ناحیه S_0 از نقاط در فضای سه بعدی پدیدار شده باشد. در این صورت بردار وضعیت ذرات را در فضای S_0 و زمان t_0 به وسیله بردار \vec{X} نشان می‌دهیم.



فرض کنیم این ذرات یکگونه‌ای حرکت کنند که در لحظه زمانی $t = T$ ناحیه دیگری از فضای S را اشغال کنند. در این صورت ذراتی که در لحظه t_0 در فضای S_0 در مرتبه P_0 پدید آمدند، در فضای جدید S در $t = T$ در مرتبه جدید P تباری گیرند. بردار وضعیت جدید \vec{x} است. با استفاده از بردارهای \vec{X} و \vec{x} می‌توان جنبش جسم پدیدار را مطالعه کرد.

S_0 : Reference Configuration

S : current Configuration

value \leftarrow \rightarrow Function

$$x = x(x, t) \quad (1)$$

$$x_i = x_i(x_j, t)$$

$$x_1 = x_1(x_1, x_2, x_3, t), \quad x_2 = x_2(x_1, x_2, x_3, t), \quad x_3 = x_3(x_1, x_2, x_3, t)$$

$$X = X(x, t) \quad (2)$$

$$X_i = X_i(x_j, t)$$

Subject _____

Date _____

حالت 1: بیشتر برای جامدات، حالت 2: بیشتر برای سیالات استفاده می‌شود.

حالت 1: مختصات مادی ← Material Coordinate (X) ← مرکز روی خود ذره

حالت 2: مختصات فضایی ← Spatial Coordinate (x) ← مرکز روی یک ناحیه مایع

حالت 1: Material Description or Lagrangian Description

حالت 2: Spatial Description or Eulerian Description

در مختصات مادی:

$$\theta = \theta(x_1, x_2, x_3, t)$$

$$v = v(x_1, x_2, x_3, t)$$

$$T = T(x_1, x_2, x_3, t)$$

مثال:

$$\begin{cases} x_1 = x_1(1 + \alpha^2 t^2) \\ x_2 = x_2 \\ x_3 = x_3 \end{cases}$$

مختصات فضایی:

$$\theta = \theta(x_1, x_2, x_3, t)$$

$$v = v(x_1, x_2, x_3, t)$$

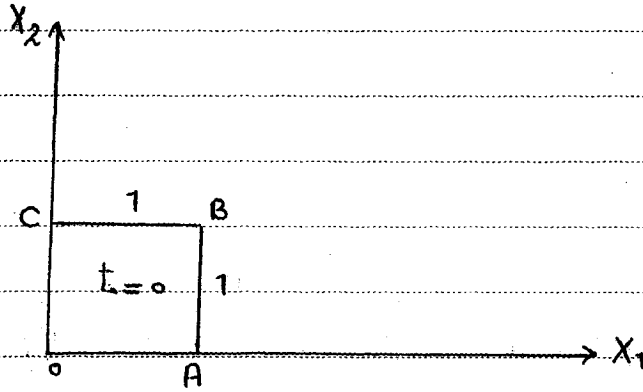
$$T = T(x_1, x_2, x_3, t)$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

Ex. Consider the motion $x = X + ktX_2 \hat{e}_1$

$$x = x_1 \hat{e}_1 + x_2 \hat{e}_2 + x_3 \hat{e}_3 \quad \text{and} \quad X = X_1 \hat{e}_1 + X_2 \hat{e}_2 + X_3 \hat{e}_3$$



$$x_1 = X_1 + ktX_2$$

$$x_2 = X_2$$

$$x_3 = X_3$$

$$O \text{ sub } \begin{cases} t=0 \rightarrow x_1 = x_2 = x_3 = 0 \\ t=T \rightarrow x_1 = x_2 = x_3 = 0 \end{cases}$$

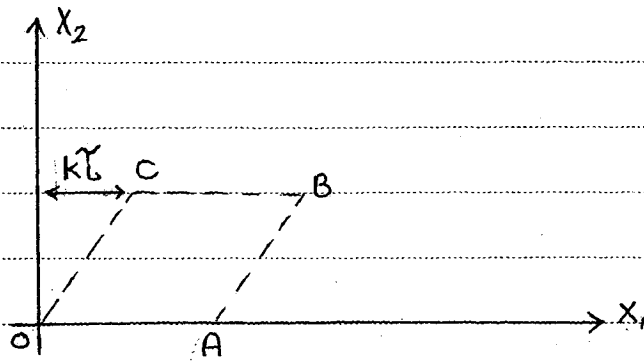
$$A \text{ sub } \begin{cases} t=0 \rightarrow x_3 = x_2 = 0, x_1 = 1 \\ t=T \rightarrow x_1 = 1, x_2 = x_3 = 0 \end{cases}$$

$$B \text{ sub } \begin{cases} t=0 \rightarrow x_1 = 1, x_2 = 1, x_3 = 0 \\ t=T \rightarrow x_1 = 1 + kT, x_2 = 1, x_3 = 0 \end{cases}$$

$$C \text{ sub } \begin{cases} t=0 \rightarrow x_1 = x_3 = 0, x_2 = 1 \\ t=T \rightarrow x_1 = kT, x_2 = 1, x_3 = 0 \end{cases}$$

Subject

Date



برش خالص

شرط اول در مختصات قابل تبدیل بهم باشد:

$$J = \left| \frac{\partial x_i}{\partial x_j} \right| \neq 0$$

$\frac{\partial x_1}{\partial x_1}$	$\frac{\partial x_1}{\partial x_2}$	$\frac{\partial x_1}{\partial x_3}$	$\neq 0$
$\frac{\partial x_2}{\partial x_1}$	$\frac{\partial x_2}{\partial x_2}$	$\frac{\partial x_2}{\partial x_3}$	
$\frac{\partial x_3}{\partial x_1}$	$\frac{\partial x_3}{\partial x_2}$	$\frac{\partial x_3}{\partial x_3}$	

$$x_1 = x_1 t + x_2 t$$

$$x_2 = x_1 t + x_2 t$$

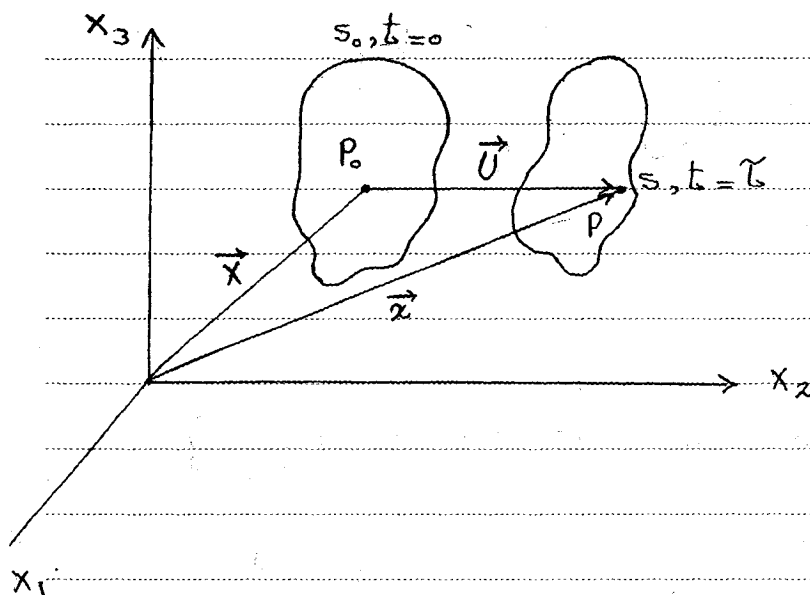
$$x_3 = x_3$$

$$\rightarrow J = 0$$

Displacement & velocity:

هر ذره‌ای از ذرات تشکیل دهنده یک جسم در فضای S_0 در لحظه t_0 دارای بردار موقعیت مختصراً \vec{x} می‌باشد. این بردار با زمان تغییر نکرده، به مثابه بردار پویا در فضای S_0 در نظر گرفته می‌شود.

نقاطی از تقاطع در لحظات زمانی مختلف توسط ذرات مختلفی از جسم اشغال می‌شوند، مختصات آن با \vec{x} نشان داده می‌شود که به آن بردار مکانی می‌گویند. بردار مکانی ذره با مختصات X در فضای S_0 به فضای S با مختصات x بصورت زیر تبدیل می‌شود:



$$\vec{x} = \vec{X} + \vec{U} \rightarrow \vec{U} = \vec{x} - \vec{X}, \quad u_i = x_i - X_i$$

برای جنبش در شش بعدی:

$$u(x, t) = x(x, t) - X$$

$$u_i(x, t) = x_i(x, t) - X_i$$

$$u_1 = x_1(x_1, x_2, x_3, t) - X_1$$

Subject

Date

برای جنبش در فضای ۱:

$$u(x, t) = \dot{x} = X(x, t)$$

$$u_i(x, t) = \dot{x}_i = X_i(x_R, t)$$

$$u_1 = \dot{x}_1 = X_1(x_1, x_2, x_3, t)$$

سرعت در مختصات مادی:

$$v(x, t) \Big|_{x=cte} = \frac{\partial u(x, t)}{\partial t} = \frac{\partial x(x, t)}{\partial t} = \frac{\delta x}{\delta t}$$

$$v(x, t) = \frac{\partial x(x, t)}{\partial t}$$

$$v_i = \frac{\partial x_i(x_R, t)}{\partial t}$$

Material Derivative: (Time rates of change) $\left[\frac{D}{Dt} \right]$

فرض کنید ϕ کمیتی است که مقدار آن بر حسب زمان در موقعیت در سراسر حجم تغییر می کند.
 ϕ را می توان در مختصات مادی و فضای بیان کرد:

$$\phi = \phi(x_R, t) = \phi(x_i, t)$$

$$\text{سرعت (نرخ } \phi \text{)} \rightarrow \frac{\partial \phi}{\partial t} = \frac{\partial \phi(x_R, t)}{\partial t} \Big|_{x_R=cte} \rightarrow \text{سرعت}$$

$$\text{تغییر } \phi \text{ در فضای } \rightarrow \frac{\partial \phi}{\partial t} = \frac{\partial \phi(x_i, t)}{\partial t} \Big|_{x_i=cte} \rightarrow \text{تغییر}$$

حد x_i نیز تابعی از زمان است.

$$\frac{D\varphi}{Dt} \Big|_{x_R} = \dot{\varphi} = \frac{\partial \varphi}{\partial x_i} \cdot \frac{\partial x_i}{\partial t} + \frac{\partial \varphi}{\partial t} \Big|_{x_i = \text{cte}}$$

تغییرات مرفعی

$$= \frac{\partial \varphi}{\partial x_i} v_i + \frac{\partial \varphi}{\partial t}$$

$$\frac{D\varphi}{Dt} = v_i \frac{\partial \varphi}{\partial x_i} + \frac{\partial \varphi}{\partial t}$$

Ex) given the motion of a Continuum to be:

$$x_1 = X_1 + kt X_2$$

$$x_2 = (1 + kt) X_2$$

$$x_3 = X_3$$

if the temperature field is given by the spacial Description:

$$\theta = \alpha (x_1 + x_2)$$

a) θ (مسئله ۱)

b) velocity + rate of change of temperature.

Solution:

$$a) \theta = \alpha X_1 + \alpha (1 + 2kt) X_2$$

$$b) u(x, t) = x(x, t) - X$$

$$u_1 = x_1 - X_1 = kt X_2$$

$$u_2 = x_2 - X_2 = kt X_2$$

$$u_3 = 0$$

$$v_1 = \frac{\partial x_1(x_R, t)}{\partial t} = k X_2$$

$$v_2 = \frac{\partial x_2(x_R, t)}{\partial t} = k X_2$$

$$v_3 = \frac{\partial x_3(x_R, t)}{\partial t} = 0$$

توصیف مادی

میدان سرعت

ردیف اول: Eulerian: $V_1 = V_2 = k \frac{x_2}{1+kt}$ $V_3 = 0 \rightarrow$ توصیف مضای میدان سرعت

ردیف دوم: $u(x, t) = x - X(x, t)$

$$u_1 = x_1 - X_1(x_2, t) = x_1 - (x_1 - kt X_2) = kt X_2 = \frac{kt x_2}{1+kt}$$

$$u_2 = x_2 - X_2(x_2, t) = x_2 - \frac{x_2}{1+kt} = \frac{kt x_2}{1+kt}$$

$$u_3 = 0$$

$$V_2 = V_1 = \left. \frac{\partial u_1}{\partial t} \right|_{x=cte} = \frac{\partial u_1}{\partial x_1} \cdot \frac{\partial x_1}{\partial t} + \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \cdot \frac{\partial x_2}{\partial t} + \left. \frac{\partial u_1}{\partial t} \right|_{x=cte}$$

$$V_1 = \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \cdot \frac{\partial x_2}{\partial t} + \frac{\partial u_1}{\partial t}$$

$$V_1 = \frac{\frac{\partial u_1}{\partial t}}{1 - \frac{\partial u_1}{\partial x_2}} = \frac{\frac{kx_2(1+kt) - k(ktx_2)}{(1+kt)^2}}{1 - \frac{kt}{1+kt}} = \frac{kx_2 + k^2x_2t - k^2x_2t}{(1+kt)} = \frac{kx_2}{1+kt}$$

مثال: $\frac{\partial \theta(x, t)}{\partial t} = 2\alpha k X_2$

مضای: $\frac{D\theta}{Dt} = 2\alpha k \left(\frac{x_2}{1+kt} \right) = \frac{2\alpha k x_2}{1+kt}$

$$\frac{D\theta}{Dt} = \frac{\partial \theta}{\partial x_1} \cdot \frac{\partial x_1}{\partial t} + \frac{\partial \theta}{\partial x_2} \cdot \frac{\partial x_2}{\partial t} + \left. \frac{\partial \theta}{\partial t} \right|_{x=cte}$$

$$= V_1 \frac{\partial \theta}{\partial x_1} + V_2 \cdot \frac{\partial \theta}{\partial x_2} = \frac{kx_2}{1+kt} (\alpha + \alpha) = \frac{2\alpha k x_2}{1+kt}$$

Subject

Date

Acceleration of a particle:

$$x = x(x, t)$$

$$\text{سرعت ذره: } v = \frac{\partial x(x, t)}{\partial t} \Big|_{x=cte} = \frac{Dx}{Dt}$$

$$\text{تسارع ذره: } a = \frac{Dv}{Dt} \Big|_{x=cte}$$

$$\frac{D\phi}{Dt} = v_i \frac{\partial \phi}{\partial x_i} + \frac{\partial \phi}{\partial t} \quad \phi = \phi(x_1, x_2, x_3, t) \text{ پتانسیل}$$

$$a_i = \frac{Dv_i}{Dt} = v_j \frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_i}{\partial t} \Big|_{x=cte} \quad ; \quad v = v(x, t)$$

$$a_i = v_j \frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_i}{\partial t}$$

$$a_i = \frac{\partial v_i(x, t)}{\partial t}$$

تساوی برای جابجایی: if $\rho = \rho(x, t)$

$$\frac{D\rho}{Dt} = v_j \frac{\partial \rho}{\partial x_j} + \frac{\partial \rho}{\partial t}$$

Ex) given the velocity field as the following:

$$v_1 = \frac{kx_1}{1+kt}, \quad v_2 = \frac{kx_2}{1+kt}, \quad v_3 = \frac{kx_3}{1+kt}$$

a) find The acceleration field.

b) path line $x = x(x, t)$

P4PCO

Subject

Date

Solution:
$$v_i = \frac{kx_i}{1+kt}$$

$$a_i = \frac{\partial v_i}{\partial t} + v_j \frac{\partial v_i}{\partial x_j} = -\frac{k^2 x_i}{(1+kt)^2} + \frac{kx_j}{1+kt} \frac{k}{1+kt} \delta_{ij}$$
$$= -\frac{k^2 x_i}{(1+kt)^2} + \frac{k^2 x_i}{(1+kt)^2} = 0$$

b)
$$v_i = \frac{\partial x_i}{\partial t} = \frac{kx_i}{1+kt}$$

if $i=1$:
$$\int_{x_1}^{x_1} \frac{dx_1}{kx_1} = \int_0^t \frac{dt}{1+kt}$$

$$\frac{1}{k} \ln x_1 \Big|_{x_1}^{x_1} = \frac{1}{k} \ln(1+kt)$$

$$\frac{1}{k} (\ln x_1 - \ln x_1) = \frac{1}{k} \ln(1+kt)$$

$$\frac{1}{k} \ln\left(\frac{x_1}{x_1}\right) = \frac{1}{k} \ln(1+kt)$$

$$\frac{x_1}{x_1} = 1+kt \rightarrow x_1 = (1+kt)x_1$$

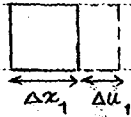
similarly : $i=2,3 \rightarrow x_2 = (1+kt)x_2$

$$x_3 = (1+kt)x_3$$

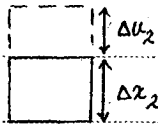
$$v_i = \frac{\partial x_i}{\partial t} = kx_i$$

Motion and Deformation:

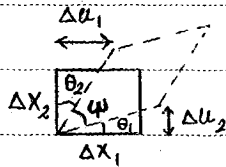
www.vepub.com
Publish Your Mind



$$\epsilon_x \approx \frac{\Delta u_1}{\Delta x_1}$$

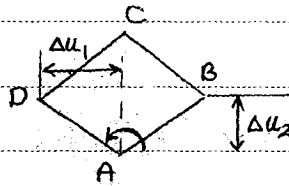
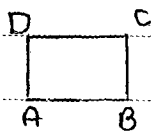
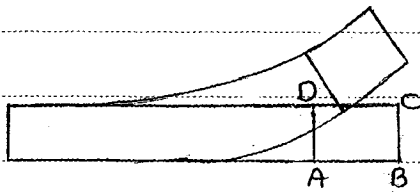


$$\epsilon_y = \frac{\Delta u_2}{\Delta x_2}$$



$$\gamma_{xy} = \frac{\pi}{2} - \psi = \theta_1 + \theta_2$$

$$\epsilon_{xy} = \frac{1}{2} \gamma_{xy} = \frac{1}{2} \left(\frac{\Delta u_1}{\Delta x_2} + \frac{\Delta u_2}{\Delta x_1} \right)$$



برای بیست آوردن کرنش باید به همای Rotation , Translation را کم کنیم

Finite strain and Deformation:

در تئوری الاستیسیته کرنش را در مختصات لاکارتی بدست می آوریم. چون مقدار اولیه را داریم.

معادلات معادل چون در هر نقطه تغییر می کند، در مختصات ارلری نوشته می شوند.

$$\text{Ez) } \vec{\nabla} \cdot (\vec{\nabla} \times \vec{A}) = 0$$

به صورت انیسی نشان میدهد:

$$\vec{\nabla} = \frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \quad A = A_j \vec{e}_j$$

$$\frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \cdot \left(\frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \times A_j \vec{e}_j \right)$$

$$\frac{\partial}{\partial x_i} \vec{e}_i \cdot \epsilon_{ijk} \frac{\partial A_j}{\partial x_i} \vec{e}_k$$

$$\epsilon_{ijk} \frac{\partial^2 A_j}{\partial x_i^2} \delta_{ik} = 0$$

$$(\vec{a} \times \vec{b}) \times \vec{c} = \vec{b}(\vec{a} \cdot \vec{c}) - \vec{a}(\vec{c} \cdot \vec{b})$$

$$\vec{a} \times (\vec{b} \times \vec{c}) = \vec{b}(\vec{a} \cdot \vec{c}) - \vec{c}(\vec{a} \cdot \vec{b})$$

$$\vec{a} = a_i \vec{e}_i, \quad \vec{b} = b_j \vec{e}_j, \quad \vec{c} = c_k \vec{e}_k$$

$$\vec{a} \times (\vec{b} \times \vec{c}) = a_i \vec{e}_i \times (b_j \vec{e}_j \times c_k \vec{e}_k)$$

$$\epsilon_{jkl} b_j c_k \vec{e}_l$$

$$= \epsilon_{jkl} b_j c_k a_i \underbrace{\epsilon_{ilm}}_{\epsilon_{mil}} \vec{e}_m$$

$$\epsilon_{mil}$$

Subject _____

Date _____

$$(\epsilon_{ijm} \epsilon_{klm} = \delta_{ik} \delta_{jl} - \delta_{il} \delta_{jk})$$

$$= (\delta_{jm} \delta_{ki} - \delta_{ji} \delta_{km}) b_j c_k \alpha_i \vec{e}_m$$

$$\delta_{jm} \delta_{ki} b_j c_k \alpha_i \vec{e}_m - \delta_{ji} \delta_{km} b_j c_k \alpha_i \vec{e}_m$$

$$\epsilon_{ijk} \epsilon_{ijn} = 2 \delta_{kn}$$

$$\rightarrow \epsilon_{kij} \epsilon_{nij} = \delta_{kn} \delta_{ii} - \delta_{ki} \delta_{in} = 3 \delta_{kn} - \delta_{kn} = 2 \delta_{kn}$$

vector: $\vec{a} \times \vec{b} = -\vec{b} \times \vec{a} \quad \vec{a} \cdot \vec{b} = \vec{b} \cdot \vec{a}$

Tensor: $\underline{T} \cdot \underline{S} = \underline{S} \cdot \underline{T}$

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \epsilon_{ijk} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k$$

$$\underline{\underline{\epsilon}} \cdot \vec{A} = (\epsilon_{ijk} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k) \cdot (A_m \vec{e}_m) = \epsilon_{ijk} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot A_k$$

$$C_{ij} = \epsilon_{ijk} A_k, \quad C'_{ij} = \epsilon'_{ijk} A'_k \quad \begin{matrix} \text{برای تبدیل کنیم} \\ \text{نی تا دستور مرتبه 3 است.} \end{matrix} \rightarrow \epsilon'_{ijk} = \alpha_{ri} \alpha_{sj} \alpha_{mk} \epsilon_{rsm}$$

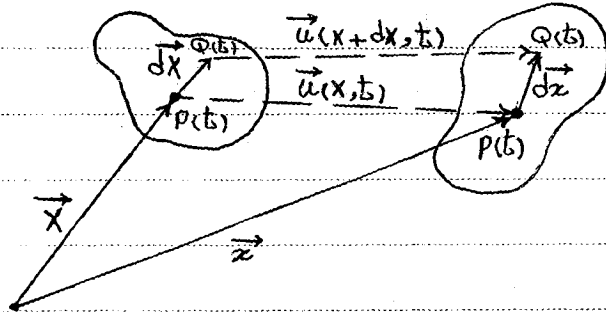
$$C'_{ij} = \alpha_{in} \alpha_{js} C_{ns} = \alpha_{in} \alpha_{js} \epsilon_{nsk} A_k = \alpha_{in} \alpha_{js} \epsilon_{nsk} \alpha_{kl} A'_l$$

$$\rightarrow \epsilon'_{ijl} A'_l = \alpha_{in} \alpha_{js} \alpha_{kl} \epsilon_{nsk} A'_l \rightarrow A'_l (\epsilon'_{ijl} - \alpha_{ri} \alpha_{sj} \alpha_{kl} \epsilon_{rsk}) = 0$$

$$\rightarrow \epsilon'_{ijl} = \alpha_{ri} \alpha_{sj} \alpha_{kl} \epsilon_{rsk}$$

← بی ϵ_{ijk} تبدیل تا دستور مرتبه 3 است.

Finite strain and Deformation:



\vec{dX} vector goes under deformation + Rotation + Translation

$$x_i = x_i(x_R, t) \quad (1)$$

$$X_i = X_i(x_R, t) \quad (2)$$

$$\vec{x} = \vec{X} + \vec{u}(x, t) \quad (3) \quad \text{دره پست جابجایی بصورت:}$$

$$\vec{x} + d\vec{x} = \vec{X} + d\vec{X} + \vec{u}(x+dx, t) \quad (4)$$

$$(4) - (3) : d\vec{x} = d\vec{X} + \vec{u}(x+dx, t) - \vec{u}(x, t)$$

$$\rightarrow d\vec{x} = d\vec{X} + (\vec{\nabla} \vec{u}) \cdot d\vec{X}$$

در این شکل $\vec{\nabla}$ از سمت راست در نظر گرفته شده است.

$\vec{\nabla} \vec{u}$: Displacement Gradient $2^{\text{تایم}} \text{ مرتبه}$

$$\vec{\nabla} \vec{u} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} & \frac{\partial u_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} & \frac{\partial u_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_3}{\partial x_1} & \frac{\partial u_3}{\partial x_2} & \frac{\partial u_3}{\partial x_3} \end{bmatrix}$$

$$d\vec{x} = d\vec{X} + (\vec{\nabla} \vec{u}) \cdot d\vec{X}$$

$$\text{if } d\vec{x} = \underline{\underline{F}} \cdot d\vec{X}$$

$$\rightarrow \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{u}$$

$$F_{iR} = \frac{\partial x_i}{\partial X_R}$$

$$d\vec{x} = \underline{\underline{F}} \cdot d\vec{X}$$

Subject

Date

در فرم سرانه‌های مایجایی u می‌توان نوشت:

$$x_i = u_i(x_j, t) + X_i$$

$$\frac{\partial x_i}{\partial X_R} = \frac{\partial u_i}{\partial X_R} + \frac{\partial X_i}{\partial X_R}$$

$$F_{iR} = \vec{\nabla} u + \delta_{iR}$$

F: Deformation Gradient

$$\vec{\nabla} u = \underline{F} - \underline{I}$$

$$F_{iR} = \alpha_{ij} \alpha_{RS} F_{RS}$$

F_{iR} تانسور مرتبه 2 است. ← اثبات 8.

$$\vec{x} = Q(t) \cdot \vec{X}$$

مثال:

$$F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial X_j} = Q(t)$$

$$\vec{dx} \cdot \vec{dx} = dx_1^2 + dx_2^2 + dx_3^2 \quad \underline{\underline{b}} \quad dx_i dx_j \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j \quad \underline{\underline{b}} \quad dx_i dx_j \delta_{ij}$$

$$\text{similarly: } \vec{dx} \cdot \vec{dx} = \left[\frac{\underline{F} \cdot \vec{dX}}{\alpha} \right] \cdot \left[\frac{\underline{F} \cdot \vec{dX}}{\underline{T} \quad \underline{b}} \right] = \vec{dX} \cdot (\underline{F}^T \cdot \underline{F} \cdot \vec{dX})$$

$$\text{Hint: } \underline{\underline{a}} \cdot (\underline{T} \cdot \underline{\underline{b}}) = \underline{\underline{b}} \cdot (\underline{T}^t \cdot \underline{\underline{a}}) \quad , \quad \underline{T}^t \cdot \underline{\underline{a}} = \underline{\underline{a}} \cdot \underline{T}$$

$$\underline{\underline{C}} = \underline{F}^T \cdot \underline{F}$$

C: right Cauchy - Green def. Tensor

$$C_{RS} = F_{iR} F_{iS} = \frac{\partial x_i}{\partial X_R} \frac{\partial x_i}{\partial X_S}$$

C تانسور متان است.

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}}^T \cdot \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{Q}}^T \cdot \underline{\underline{Q}} = \underline{\underline{I}}$$

در دوران طلب و مقدار C برابر I است در حالی که F مقدار دارد ← نسبت C نسبت

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}}^T \cdot \underline{\underline{F}} = (\underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{u})^T \cdot (\underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{u}) = \underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{u} + \vec{\nabla} \vec{u}^T + \vec{\nabla} \vec{u}^T \cdot \vec{\nabla} \vec{u}$$

$$\text{lets } \underline{\underline{k}} = \frac{1}{2} [\vec{\nabla} \vec{u} + (\vec{\nabla} \vec{u})^T + (\vec{\nabla} \vec{u})^T \cdot \vec{\nabla} \vec{u}]$$

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{I}} + 2 \underline{\underline{k}}$$

$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{I}} \rightarrow$ حرکت طلب Translation
(جابجایی نه دوران)

$\underline{\underline{k}}$: Lagrangian Finite strain Tensor: حرکت طلب نهایی

$$\underline{\underline{k}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{C}} - \underline{\underline{I}}) = \frac{1}{2} (\underline{\underline{F}}^T \cdot \underline{\underline{F}} - \underline{\underline{I}}) = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial x_i}{\partial X_R} \frac{\partial x_i}{\partial X_S} - \delta_{RS} \right)$$

where $x_i = x_i(X_R, t)$

$$k_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} + \frac{\partial u_m}{\partial x_i} \cdot \frac{\partial u_m}{\partial x_j} \right)$$

$$\underline{\underline{k}} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{u} + \vec{\nabla} \vec{u}^T + \vec{\nabla} \vec{u}^T \cdot \vec{\nabla} \vec{u})$$

$$k_{11} = \frac{\partial u_1}{\partial x_1} + \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u_1}{\partial x_1} \right)^2 + \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right)^2 + \left(\frac{\partial u_3}{\partial x_1} \right)^2 \right]$$

$$k_{12} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right) + \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u_1}{\partial x_1} \cdot \frac{\partial u_1}{\partial x_2} \right) + \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_1} \cdot \frac{\partial u_2}{\partial x_2} \right) + \left(\frac{\partial u_3}{\partial x_1} \cdot \frac{\partial u_3}{\partial x_2} \right) \right]$$

Infinitesimal strain:

$$\left| \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right| \ll 1$$

در نتیجه از آن برداشته می شود که مرتبه بالاتر با صفت نظر نشود.

$$E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$E_{ij} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right) & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_1} \right) \\ \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right) & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_2} \right) \\ \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_1} \right) & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_2} \right) & \frac{\partial u_3}{\partial x_3} \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{E}} = \frac{1}{2} (\underline{\nabla} \underline{u} + \underline{\nabla} \underline{u}^T)$$

$$\underline{\nabla} \underline{u} = \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \quad u_i = x_i - x_i^0$$

$$\frac{\partial u_i}{\partial x_j} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} - \frac{\partial x_i^0}{\partial x_j}$$

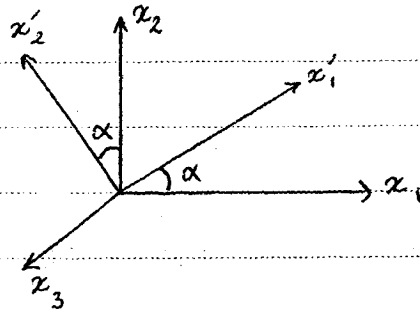
$$\underline{\nabla} \underline{u} = \underline{\underline{F}} - \underline{\underline{I}}$$

با جایگزینی $\underline{\nabla} \underline{u}$ در رابطه $\underline{\underline{E}}$

$$\underline{\underline{E}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{F}} + \underline{\underline{F}}^T) - \underline{\underline{I}}$$

Subject _____

Date _____



$$Q_{iR} = \begin{bmatrix} \cos\alpha & -\sin\alpha & 0 \\ \sin\alpha & \cos\alpha & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{F}} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} = \underline{\underline{Q}} \quad \underline{\underline{x}} = \underline{\underline{Q}} \underline{\underline{x}} \quad \rightarrow \quad \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{Q}} = [Q_{iR}]$$

$$\underline{\underline{F}} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} 2\cos\alpha & 0 & 0 \\ 0 & 2\cos\alpha & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{F}} = \begin{bmatrix} \cos\alpha - 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos\alpha - 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

تغیر فضای α جلی لرحیب باشد، Rotation در نظر گرفته نمی شود. ← تدبیر

www.vepub.com

Publish Your Mind

a) Diagonal elements of $\underline{\underline{E}}$:

$$d\vec{x} = dS\vec{n}$$

$$d\vec{x} = ds\vec{n}$$

$$d\vec{x} \cdot d\vec{x} = \underline{\underline{F}} \cdot d\vec{x} \cdot \underline{\underline{F}} \cdot d\vec{x} = d\vec{x} \cdot \underbrace{(\underline{\underline{F}}^T \cdot \underline{\underline{F}})}_c \cdot d\vec{x}$$

$$= d\vec{x} \cdot c \cdot d\vec{x}$$

$$= d\vec{x} \cdot (I + 2\underline{\underline{E}}) \cdot d\vec{x}$$

$$= d\vec{x} \cdot d\vec{x} + 2d\vec{x} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot d\vec{x}$$

$$d\vec{x} \cdot d\vec{x} - d\vec{x} \cdot d\vec{x} = 2dS\vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot dS\vec{n}$$

$$ds^2 - dS^2 = 2dS^2 (\vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n})$$

$$ds^2 - dS^2 = (ds - dS)(ds + dS) \quad ds \cong dS$$

$$= (ds - dS) 2dS$$

$$\frac{(ds - dS) 2dS}{2dS^2} = \vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n}$$

$$\epsilon = \frac{ds - dS}{dS} = \vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n}$$

$$\vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n} = \vec{e}_k \cdot [E_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j] \cdot \vec{e}_k = \vec{e}_k \cdot E_{ij} \vec{e}_i \delta_{jk}$$

$$= \vec{e}_k \cdot E_{ik} \vec{e}_i = E_{ik} \delta_{ki} = E_{ii} \quad (\text{No sum on } i)$$

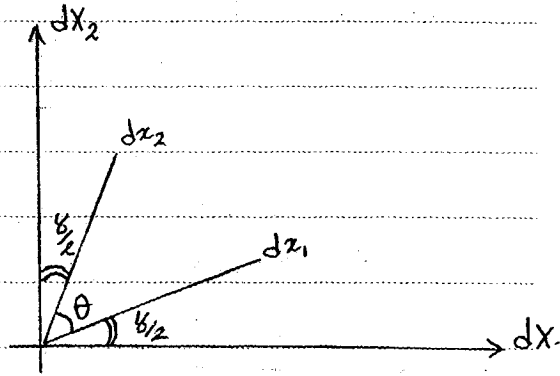
↓
normal strain

$$E_{11} = \vec{e}_1 \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{e}_1 \quad \text{الرمان های تغییر یافته در راستای } \vec{e}_1 \text{ باشد:}$$

b) The off Diagonal elements of E:

$$dX^1 = ds^1 \vec{m} \longrightarrow dz^1$$

$$dX^2 = ds^2 \vec{n} \longrightarrow dz^2$$



$$\theta = \frac{\pi}{2} - \frac{k}{2}$$

$$\cos \theta = \sin \frac{k}{2}$$

$$\frac{k}{2} \ll 1 \text{ radian} \longrightarrow \sin \frac{k}{2} = \frac{k}{2}$$

$$\vec{dX}^1 = ds^1 \vec{m} \longrightarrow \vec{dz}^1$$

$$\vec{dX}^2 = ds^2 \vec{n} \longrightarrow \vec{dz}^2$$

$$\vec{dz}^1 \cdot \vec{dz}^2 = ds^1 ds^2 \cos \theta$$

$$\vec{dX}^1 \cdot \vec{dX}^2 = ds^1 \cdot ds^2 \cos 90^\circ = 0$$

$$\begin{aligned} \vec{dX}^1 \cdot \vec{dX}^2 &= \underline{\underline{E}} \cdot \vec{dX}^1 \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{dX}^2 = \vec{dX}^1 \cdot [\underline{\underline{E}}^T \cdot \underline{\underline{E}}] \cdot \vec{dX}^2 = \vec{dX}^1 \cdot [I + 2\underline{\underline{E}}] \cdot \vec{dX}^2 \\ &= \vec{dX}^1 \cdot \vec{dX}^2 + 2 \vec{dX}^1 \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{dX}^2 \end{aligned}$$

$$ds^1 ds^2 \cos \theta = 2 \vec{dX}^1 \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{dX}^2$$

$$ds^1 ds^2 \frac{k}{2} = 2 ds^1 \vec{m} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot ds^2 \vec{n} \quad \frac{ds^1}{ds^1} \approx 1, \quad \frac{ds^2}{ds^2} \approx 1$$

$$\frac{ds^1 ds^2}{ds^1 ds^2} \cdot \frac{k}{2} = 2 \vec{m} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n}$$

Subject

Date

$$\gamma = 2 \vec{m} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n}$$

اگر فرض کنیم همان ها قبل از تغییر نام در اساسی \vec{e}_1, \vec{e}_2 باشند:

$$\gamma = 2 \vec{m} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n} = 2 \vec{e}_1 \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{e}_2 = 2 E_{12} \rightarrow \text{در برابر کردن هندسی}$$

مثال ۱

$$\sigma_{mn} = \frac{\tau}{z}$$

مثال ۲

$$\sigma_{mn} = x_m x_n - x_k x_k \delta_{mn}$$

$$\sigma_{mn,m} = \rho$$

$$\frac{\delta \sigma_{mn}}{\delta x_m} = x_n \frac{\delta x_m}{\delta x_m} + x_m \frac{\delta x_n}{\delta x_m} - 2 x_k \frac{\delta x_k}{\delta x_m} \delta_{mn}$$

$$= x_n (\delta_{mm}) + x_m \delta_{nm} - 2 x_k \delta_{km} \delta_{mn}$$

$$= 3x_n + x_n - 2x_n = 4x_n - 2x_n = 2x_n$$

Ex: Given the displacement component:

$$u_1 = kx_2^2, \quad u_2 = u_3 = 0, \quad k = 10^{-4} \text{ radian}$$

$$\alpha) E = \rho$$

$$\vec{\nabla} u = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} & \frac{\partial u_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} & \frac{\partial u_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_3}{\partial x_1} & \frac{\partial u_3}{\partial x_2} & \frac{\partial u_3}{\partial x_3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 2kx_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

PAPCO

Subject _____

Date _____

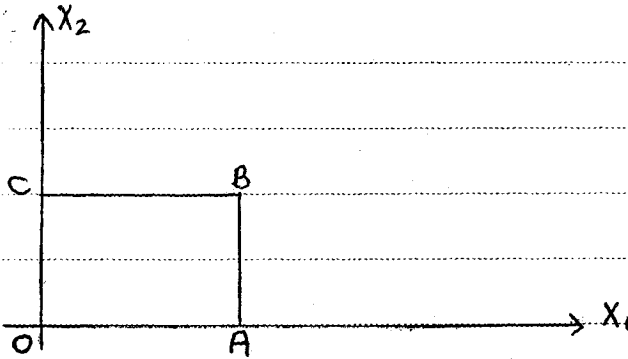
$$\underline{\underline{E}} = \frac{1}{2} [\vec{\nabla} \vec{u} + \vec{\nabla} \vec{u}^T] = \begin{bmatrix} 0 & kx_2 & 0 \\ kx_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

برای المان های dx^1 ، dx^2 که در نقطه C قرار دارند تغییر فرم مادی را بیست آورید.

$$C(0, 1, 0)$$

$$\vec{dx}^1 = dx_1 \vec{e}_1$$

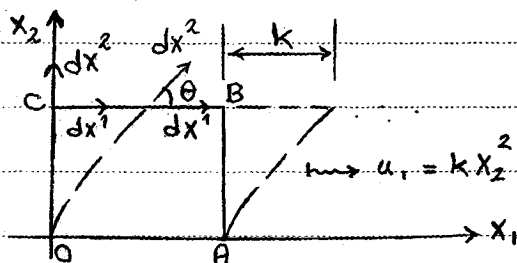
$$\vec{dx}^2 = dx_2 \vec{e}_2$$



$$\underline{\underline{E}} @ C = \begin{bmatrix} 0 & k & 0 \\ k & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$E_{11} = 0, E_{12} = k$$

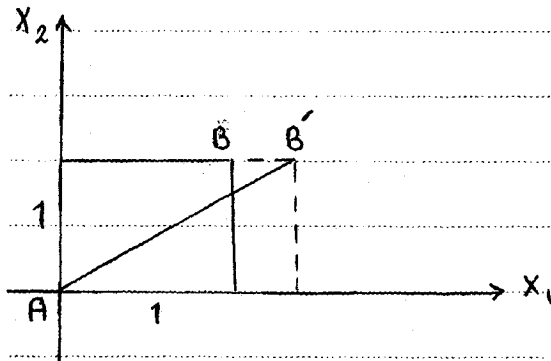
$$\gamma = 2E_{12} = 2k = 2 * 10^{-4} \text{ radian}$$



Subject _____

Date _____

Ex: $u_1 = kX_1$, $u_2 = u_3 = 0$, $k = 10^{-4}$



$$\underline{\underline{E}} = \begin{bmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$E_{11} = k$$

$$E_{nn} = \frac{\Delta(AB)}{|AB|}$$

$$\Delta(AB) = \frac{\sqrt{2}}{2} k$$

$$E_{nn} = \vec{n} \cdot \underline{\underline{E}} \cdot \vec{n}, \quad \vec{n} = \frac{\vec{e}_1 + \vec{e}_2}{|AB|} = \frac{\sqrt{2}}{2} (\vec{e}_1 + \vec{e}_2) \quad |AB| = \sqrt{2}$$

$$E_{nn} = \begin{bmatrix} \frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{2} & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{\sqrt{2}}{2} \\ \frac{\sqrt{2}}{2} \\ 0 \end{bmatrix} = \frac{k}{2}$$

principal strain:

$$[E]_{ni} = \begin{bmatrix} E_1 & 0 & 0 \\ 0 & E_2 & 0 \\ 0 & 0 & E_3 \end{bmatrix} \quad dx_1, dx_2, dx_3$$

← حتميات الجهد

$$\lambda^3 - I_1 \lambda^2 + I_2 \lambda - I_3 = 0$$

Invariants: لا يتغير، ثابت

Subject _____

Date _____

$$I_1 = E_{11} + E_{22} + E_{33}$$

$$I_3 = |E_{ij}|$$

$$I_2 = \begin{vmatrix} E_{11} & E_{12} \\ E_{21} & E_{22} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} E_{22} & E_{23} \\ E_{32} & E_{33} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} E_{11} & E_{13} \\ E_{31} & E_{33} \end{vmatrix}$$

Dilatation: "التوسع" → The unit volume change

$$dS_1, dS_2, dS_3$$

عبارت تغییر حجم

$$\begin{cases} ds_1 = dS_1 (1 + E_1) \\ ds_2 = dS_2 (1 + E_2) \\ ds_3 = dS_3 (1 + E_3) \end{cases}$$

$$\Delta(dv) = ds_1 ds_2 ds_3 - dS_1 dS_2 dS_3$$

$$= \underbrace{dS_1 dS_2 dS_3}_{\text{حجم اولیه}} (1 + E_1)(1 + E_2)(1 + E_3) - \underbrace{dS_1 dS_2 dS_3}_{\text{حجم اولیه}}$$

$$= \underbrace{dS_1 dS_2 dS_3}_{dv} (E_1 + E_2 + E_3) + (\text{تغییرات مرتبه بالاتر با } E_i)$$

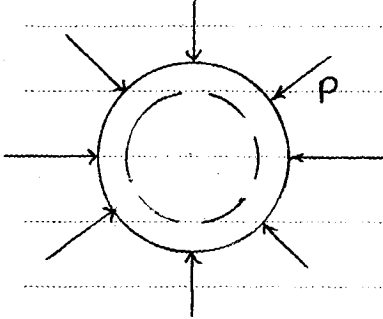
from small Deformation: $e = \frac{\Delta(dv)}{dv} = E_1 + E_2 + E_3$

$$e = E_{ii} = \frac{\partial u_i}{\partial x_i} = \text{div } \vec{u}$$

Subject _____

Date _____

$$e = \frac{\delta u_1}{\delta X_1} + \frac{\delta u_2}{\delta X_2} + \frac{\delta u_3}{\delta X_3}$$



$$K_L B = \frac{P}{\frac{\Delta r}{r}}$$

معدل بالاب

$$K_{\text{steel}} = 160 \text{ GPa} \quad E = 210 \text{ GPa}$$

$$x_i = X_i + u$$

$$\frac{\delta x_i}{\delta X_j} = \delta_{ij} + \frac{\delta u_i}{\delta X_j}$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

$$\underline{\underline{F}} = \underline{\underline{I}} + \underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}}$$

$$\underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}} = \underline{\underline{F}} - \underline{\underline{I}}$$

$$\underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{F}} + \underline{\underline{F}}^T) - \underline{\underline{I}} + \frac{1}{2} (\underline{\underline{F}} - \underline{\underline{F}}^T)$$

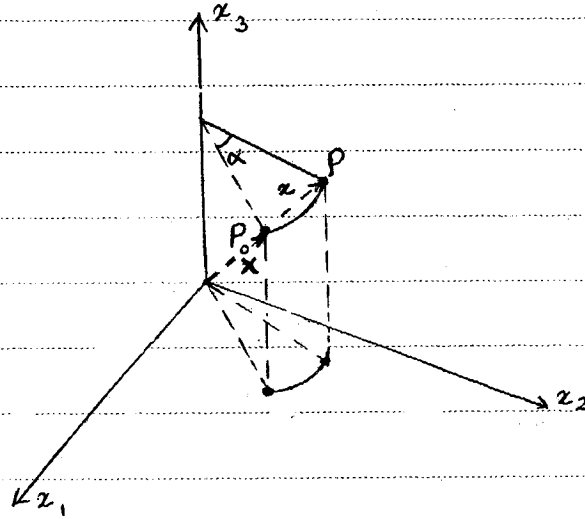
E

1) Translation:

$$x_i = X_i + C_i(t)$$

$$F_{iR} = \frac{\delta x_i}{\delta X_R} + 0 = \delta_{iR} = \underline{\underline{I}} \rightarrow \underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}} = 0$$

2.) Rotations

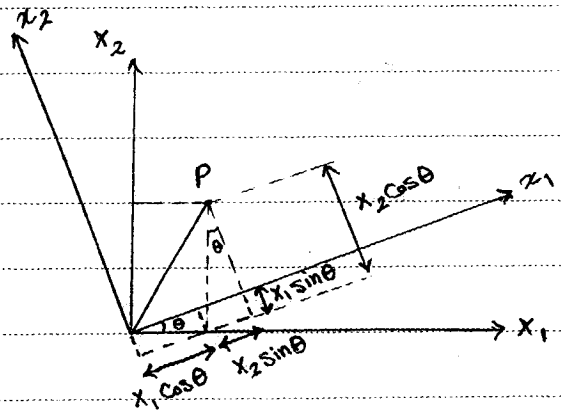


$$x_1 = x_1 \cos \alpha - x_2 \sin \alpha$$

$$x_2 = x_1 \sin \alpha + x_2 \cos \alpha$$

$$x_3 = x_3$$

$$\vec{x} = \underline{Q} \cdot \vec{X}$$



$$z_1 = x_1 \cos \theta + x_2 \sin \theta$$

$$z_2 = x_2 \cos \theta - x_1 \sin \theta$$

$$Q_{iR} = \begin{bmatrix} \cos \alpha & -\sin \alpha & 0 \\ \sin \alpha & \cos \alpha & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$F_{iR} = Q_{iR}$$

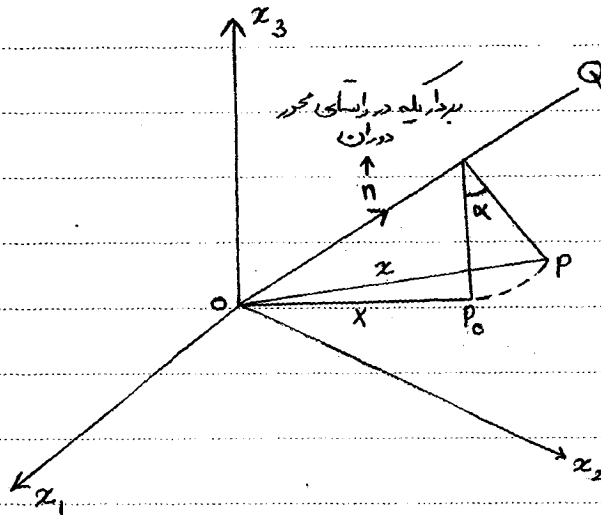
$$\vec{P}u = F \cdot I, \quad E = \frac{1}{2} (F + F^T) - I$$

$$E = \begin{bmatrix} \cos \alpha - 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \alpha - 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

E چرخش طلب و با به عنوان یک آرایش می باشد.
اما برای $\alpha \ll 1$ rad $E \approx [0]$ چون
ی تدان از آن استناد کرد.

$$\vec{x}_i = Q_{iR} \vec{X}_R$$

دوران حول محور دلتا:



$$x_i = X_i \cos \alpha + \epsilon_{ijR} n_j X_R \sin \alpha + (1 - \cos \alpha) X_R n_R n_i \quad (1)$$

$$\frac{\partial}{\partial S} : Q_{iS} = \delta_{iS} \cos \alpha + \epsilon_{iJS} n_j \sin \alpha + (1 - \cos \alpha) n_i n_S$$

for small deformation: $\sin \alpha \cong \alpha$, $\cos \alpha \cong 1$

$$\text{subs. in eq (1)} : x_i = X_i + \epsilon_{ijR} n_j X_R \cdot \alpha$$

$$u_i = x_i - X_i = \alpha \epsilon_{ijR} n_j X_R \quad (2)$$

$$\frac{\partial}{\partial S} : \frac{\partial u_i}{\partial X_S} = \alpha \epsilon_{iJS} n_j$$

Subject _____

Date _____

$$\frac{\partial u_i}{\partial x_j} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_1}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} & \frac{\partial u_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_2}{\partial x_2} & \frac{\partial u_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial u_3}{\partial x_1} & \frac{\partial u_3}{\partial x_2} & \frac{\partial u_3}{\partial x_3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -\alpha n_3 & \alpha n_2 \\ \alpha n_3 & 0 & -\alpha n_1 \\ -\alpha n_2 & \alpha n_1 & 0 \end{bmatrix}$$

$A_{ij} = -A_{ji}$ ← متناظر ضعیف متناظر

(Rigid body motion) (تقریباً)

$$\vec{\nabla} u = \underbrace{\frac{1}{2} (\underline{F} + \underline{F}^T) - I}_{\substack{\uparrow \\ \text{E} \\ \text{تقریباً همبندی و انقباضی}}} + \underbrace{\frac{1}{2} (\underline{F} - \underline{F}^T)}_{\substack{\uparrow \\ \Omega \\ \text{Rotation}}}$$

هر جنبش بی‌انحنایی کوچک از مجموع یک تغییر همبندی بی‌انحنایی کوچک E و یک دوران بی‌انحنایی کوچک Ω تشکیل می‌شود.

$$\vec{\nabla} u = F - I = \left[\frac{1}{2} (\underline{F} + \underline{F}^T) - I \right] + \frac{1}{2} [\underline{F} - \underline{F}^T]$$

$$E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\Omega_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} - \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\Omega_{ij} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} 0 & \frac{\partial u_1}{\partial x_2} - \frac{\partial u_2}{\partial x_1} & \frac{\partial u_1}{\partial x_3} - \frac{\partial u_3}{\partial x_1} \\ \frac{\partial u_2}{\partial x_1} - \frac{\partial u_1}{\partial x_2} & 0 & \frac{\partial u_2}{\partial x_3} - \frac{\partial u_3}{\partial x_2} \\ \frac{\partial u_3}{\partial x_1} - \frac{\partial u_1}{\partial x_3} & \frac{\partial u_3}{\partial x_2} - \frac{\partial u_2}{\partial x_3} & 0 \end{bmatrix}$$

Subject _____

Date _____

$$\underline{S} \cdot \vec{V} = S_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot V_k \vec{e}_k$$
$$= S_{ij} V_k \vec{e}_i \delta_{jk}$$

$$\underline{S} \cdot \underline{W} = S_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j \cdot W_{kl} \vec{e}_k \otimes \vec{e}_l = S_{ij} W_{kl} \vec{e}_i \delta_{jk} \vec{e}_l$$
$$= S_{ij} W_{kl} \delta_{jk} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_l = S_{ij} W_{jl} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_l \quad \text{: Tensor}$$

$$\underline{S} \dots \underline{W} = S_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j : W_{kl} \vec{e}_k \otimes \vec{e}_l = S_{ij} W_{kl} \delta_{jk} \delta_{il}$$
$$= S_{lk} W_{kl} \quad \text{: scalar}$$

$$\epsilon_{ijk} e_i e_j e_k \quad \text{: Ann. } e_m e_n$$

$$\text{Ann. } e_m e_n : \epsilon_{ijk} e_i e_j e_k$$

$$\underline{E} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{u} + \vec{\nabla} \vec{u}^T)$$

$$\underline{D} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{u} - \vec{\nabla} \vec{u}^T)$$

$$\underline{E} = \begin{bmatrix} \cos \alpha - 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \alpha - 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \alpha \ll 1 \text{ rad} \rightarrow \underline{E} \approx \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{D} = \begin{bmatrix} 0 & -\sin \alpha & 0 \\ \sin \alpha & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \alpha \ll 1 \rightarrow \underline{D} = \begin{bmatrix} 0 & -\alpha & 0 \\ \alpha & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

PAPCO

Subject _____

Date _____

$$\frac{\partial u_i}{\partial x_j} = \begin{bmatrix} 0 & -\alpha n_3 & \alpha n_2 \\ \alpha n_3 & 0 & -\alpha n_1 \\ -\alpha n_2 & \alpha n_1 & 0 \end{bmatrix}$$

چون Ω یک تانسور ضد متماثل است،

$$\Omega_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} - \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

منظور از Ω چرخش است و در نتیجه می توان آن را با یک

بردار $\vec{\omega}$ جایگزین کرد.

$$\vec{\omega} = \frac{1}{2} \text{curl } \vec{u} \rightarrow \omega_i = \frac{1}{2} \epsilon_{ijk} \frac{\partial u_k}{\partial x_j}$$

$$\omega_i = -\frac{1}{2} \epsilon_{ijk} \Omega_{jk}$$

$$\omega_1 = -\frac{1}{2} (\epsilon_{123} \Omega_{23} + \epsilon_{132} \Omega_{32}) = -\frac{1}{2} (1 + 1) \Omega_{23} = -\Omega_{23}$$

$$\vec{\omega} = -\Omega_{yz} \hat{i} - \Omega_{zx} \hat{j} - \Omega_{xy} \hat{k}$$

$$d\vec{x} = d\vec{X} + (\vec{\nabla} \vec{u}) \cdot d\vec{X} = d\vec{X} + (\vec{E} + \underline{\underline{\Omega}}) \cdot d\vec{X}$$

در محورها، اصلی نقطه کشیدگی را نشان می دهد اما اگر محورها غیر اصلی باشند، علاوه بر تکه اصلی عناصر دیگر نیز غیر صفر خواهند بود. (کشش بزرگ) یعنی بخشی از Rotation در ماتریس E ظاهر می شود.

Time rate change of a material element.

یک المان مادی را در زمان t در نقطه x قرار گرفته است. هدف ما اینست $(\frac{D}{Dt}) dz$ یا نرخ تغییر طول و جهت المان dz است.

$$\vec{x} = \vec{x}(x, t)$$

$$d\vec{x} = \vec{x}(x+dx, t) - \vec{x}(x, t)$$

$$\frac{D}{Dt} d\vec{x} = \frac{D}{Dt} \vec{x}(x+dx, t) - \frac{D}{Dt} \vec{x}(x, t)$$

$$\vec{v}(x, t) \text{ یا } \vec{v}(x+dx, t)$$

$$\begin{aligned} \frac{D}{Dt} d\vec{x} &= \vec{v}(x+dx, t) - \vec{v}(x, t) && \text{material} \\ &= \vec{v}(x+dx, t) - \vec{v}(x, t) && \text{spatial} \\ &= (\vec{\nabla}_{i*} \vec{v})_i dx = (\vec{\nabla}_{i*} \vec{v}) \cdot d\vec{x} \end{aligned}$$

$$\vec{\nabla}_{i*} \vec{v} = \vec{\nabla} \vec{v}$$

$$\frac{D}{Dt} d\vec{x} = \vec{\nabla} \vec{v} \cdot d\vec{x}$$

$$\vec{\nabla} \vec{v} = \begin{array}{c} \begin{array}{ccc} \frac{\partial v_1}{\partial x_1} & \frac{\partial v_1}{\partial x_2} & \frac{\partial v_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial v_2}{\partial x_1} & \frac{\partial v_2}{\partial x_2} & \frac{\partial v_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial v_3}{\partial x_1} & \frac{\partial v_3}{\partial x_2} & \frac{\partial v_3}{\partial x_3} \end{array} \\ \text{گرادیان سرعت} \end{array}$$

The rate of Deformation tensor:

در تحلیل‌های بی‌نیامی کوچک که کرنش بر حسب شتاب‌های جایابی زیاد تعریف می‌شود، و برادر جایابی یک خط راست بوده که موقعیت اولیه را به انتهای وصل می‌کند. در تحلیل‌های الاستیسیته این مسیر در هر صورت خطی فرض می‌شود و شکل اولیه، نیامی همان برای تعریف کرنش کافی بوده و به تازگی تغییر فرم وابسته نمی‌باشد. اما در تعریف تأثیر و اسکالریته در سیالات و پلاستیسیته در جامدات، تازگی بارگذاری و تغییر فرم هر دو مهم بوده و باید در مطالعه حرکت کاملاً شهود مهم‌ترین تأثیر نیامی که در تحلیل‌های مربوط به تشریح و اسکالریته و الاستیسیته استفاده می‌شود، تأثیر نیز تغییر فرم که همچنین تأثیر stretch نیز نامیده می‌شود، و تأثیر spin که تأثیر Vorticity نیز در سیالات نامیده می‌شود، می‌باشد.

$$\vec{\nabla} \vec{v} = \underline{D} + \underline{W} \quad \text{گرادیان سرعت}$$

$$\text{where } \underline{D} \text{ is symmetric part: } \underline{D} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{v} + \vec{\nabla} \vec{v}^T)$$

$$\text{and } \underline{W} \text{ is antisymmetric part: } \underline{W} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{v} - \vec{\nabla} \vec{v}^T)$$

صفت متناظر گرادیان سرعت (D) تأثیر نیز تغییر فرم است.

صفت نامتناظر گرادیان سرعت (W) تأثیر spin است.

Subject _____

Date _____

$$[D] = \begin{bmatrix} \frac{\partial V_1}{\partial x_1} & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_2} + \frac{\partial V_2}{\partial x_1} \right) & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_3} + \frac{\partial V_3}{\partial x_1} \right) \\ \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_2} + \frac{\partial V_2}{\partial x_1} \right) & \frac{\partial V_2}{\partial x_2} & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_2}{\partial x_3} + \frac{\partial V_3}{\partial x_2} \right) \\ \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_3} + \frac{\partial V_3}{\partial x_1} \right) & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_2}{\partial x_3} + \frac{\partial V_3}{\partial x_2} \right) & \frac{\partial V_3}{\partial x_3} \end{bmatrix}$$

$$[W] = \begin{bmatrix} 0 & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_2} - \frac{\partial V_2}{\partial x_1} \right) & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_3} - \frac{\partial V_3}{\partial x_1} \right) \\ -\frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_2} - \frac{\partial V_2}{\partial x_1} \right) & 0 & \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_2}{\partial x_3} - \frac{\partial V_3}{\partial x_2} \right) \\ \frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_1}{\partial x_3} - \frac{\partial V_3}{\partial x_1} \right) & -\frac{1}{2} \left(\frac{\partial V_2}{\partial x_3} - \frac{\partial V_3}{\partial x_2} \right) & 0 \end{bmatrix}$$

حالاتی که در آن $\frac{D}{Dt}$ به $\frac{D}{Dt}$ تبدیل می شود.

$$\vec{dx} = ds \vec{n} \quad \vec{dx} \cdot \vec{dx} = ds^2 \quad \vec{dx} \cdot \frac{D}{Dt} \vec{dx} = 2ds \frac{D}{Dt} ds$$

$$\vec{dx} \cdot \frac{D}{Dt} \vec{dx} = \vec{dx} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \vec{V}) \cdot \vec{dx} = \vec{dx} \cdot (\underline{D} + \underline{W}) \cdot \vec{dx} = \vec{dx} \cdot \underline{D} \cdot \vec{dx} + \vec{dx} \cdot \underline{W} \cdot \vec{dx}$$

$$\begin{aligned} \vec{dx} \cdot \underline{W} \cdot \vec{dx} &= dx \vec{e}_i \cdot W_{jk} \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k \cdot dx \vec{e}_i = dx \vec{e}_i \cdot W_{jk} \delta_{ki} \cdot dx \vec{e}_j = dx \vec{e}_i \cdot W_{ji} \cdot dx \vec{e}_i \\ &= dx W_{ji} \cdot dx \delta_{ij} = 0 \end{aligned}$$

$$i = j \rightarrow W_{ji} = 0$$

$$i \neq j \rightarrow \delta_{ij} = 0$$

Subject

Date

$$\vec{dx} \cdot \frac{D}{Dt} \vec{dx} = \vec{dx} \cdot \underline{D} \cdot \vec{dx}$$

$$\text{Sub: } \vec{dx} = \frac{D}{Dt} \vec{dx} = ds \frac{D}{Dt} ds \quad \vec{dx} = \vec{n} ds$$

$$ds \cdot \frac{D}{Dt} ds = \vec{dx} \cdot \underline{D} \cdot \vec{dx}$$

$$\cancel{ds} \frac{D}{Dt} ds = \cancel{ds} \vec{n} \cdot \underline{D} \cdot ds \vec{n}$$

$$\frac{1}{ds} \frac{D}{Dt} ds = \vec{n} \cdot \underline{D} \cdot \vec{n} = D_{nn} \quad \text{no sum on } n$$

$$\vec{n}_i = \vec{e}_i$$

$$\vec{n} \cdot \underline{D} \cdot \vec{n} = \vec{e}_i \cdot \underline{D} \cdot \vec{e}_i = \vec{e}_i \cdot (D_{jk} \vec{e}_j \otimes \vec{e}_k) \cdot \vec{e}_i$$

$$= \vec{e}_i \cdot D_{ji} \vec{e}_j = D_{ii}$$

D_{11} : نرخ افزایش طول برای المان در راستای e_1

D_{22} : نرخ افزایش طول برای المان در راستای e_2

D_{33} : نرخ افزایش طول برای المان در راستای e_3

$2D_{12}$: نرخ کاهش زاویه بین دو المان در راستای e_1, e_2

$2D_{13}$: نرخ کاهش زاویه بین دو المان در راستای e_1, e_3

$2D_{23}$: نرخ کاهش زاویه بین دو المان در راستای e_2, e_3

rate of shear

The rate of deformation tensor:

$$F_{iR} = \frac{\delta x_i}{\delta X_R}, \quad \vec{\nabla} u = \frac{\delta u_i}{\delta x_j}, \quad \vec{\nabla} u = \underline{\underline{E}} + \underline{\underline{\Omega}}$$

$$\vec{\nabla} \vec{v} = \underline{\underline{D}} + \underline{\underline{W}} \quad \text{دوران صلب در}$$

$$\underline{\underline{W}} = \frac{1}{2} \vec{\nabla}_x \vec{v} \quad \text{spin}$$

spin: جسم حول محور خودش دوران می کند.

rotation: جسم حول محوری غیر محور خودش دوران می کند.

$$w_i = \frac{1}{2} \epsilon_{ijk} \frac{Dv_k}{Dx_j}$$

$$\frac{D}{Dt} dx = \vec{\nabla} v \cdot dx = (\underline{\underline{D}} + \underline{\underline{W}}) \cdot dx$$

$$dx = dX + \vec{\nabla} u \cdot dX = dX + (\underline{\underline{E}} + \underline{\underline{\Omega}}) \cdot dX$$

Ex: given the velocity field: $v_1 = kx_2$, $v_2 = v_3 = 0$

a) find D and W?

$$\underline{\underline{D}} = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{v} + \vec{\nabla} \vec{v}^T) \quad \vec{\nabla} \vec{v} = \begin{bmatrix} 0 & k & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\rightarrow \underline{\underline{D}} = \begin{bmatrix} 0 & k/2 & 0 \\ k/2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Subject _____

Date _____

$$W = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{v} - \vec{\nabla} \vec{v}^T)$$

$$\rightarrow W = \begin{bmatrix} 0 & k/2 & 0 \\ -k/2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

b) find the rate of extension of the following material elements:

$$\vec{dx}^1 = ds_1 \vec{e}_1, \quad \vec{dx}^2 = ds_2 \vec{e}_2, \quad \vec{dx}^3 = \frac{ds}{\sqrt{5}} (\vec{e}_1 + 2\vec{e}_2)$$

$$\vec{e}_1 \text{ (along } \vec{dx}^1) \rightarrow D_{11} = 0$$

$$\vec{e}_2 \text{ (along } \vec{dx}^2) \rightarrow D_{22} = 0$$

$$\vec{n} \text{ (along } \vec{dx}^3) \rightarrow \vec{n} \cdot \underline{D} \cdot \vec{n} = \frac{1}{\sqrt{5}} [1 \ 2 \ 0] \begin{bmatrix} 0 & k/2 & 0 \\ k/2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 0 \end{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{5}}$$

$$= \frac{2}{5} k$$

The velocity gradient and spin tensors:

$$\vec{\nabla} \vec{v}$$

$$\downarrow$$

$$L_{ij} = \frac{\partial v_i}{\partial x_j}$$

$$\underline{L} = \underline{D} + \underline{W}$$

$$D_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right) \rightarrow \underline{D} = \frac{1}{2} \left(\underline{L} + \underline{L}^T \right)$$

P4PCO

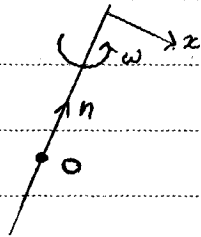
Subject _____

Date _____

$$w_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} - \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right) \rightarrow \underline{w} = \frac{1}{2} (\underline{L} - \underline{L}^T)$$

در حساب w ، مقرون تغییرات کوچک را داریم، ولی Ω با فرض تغییرات کوچک نوشته می شود.

مثال: در یک دوران حول یک محور با سرعت زاویه ای ω که حول محور دکواته عمودی از نقطه O می باشد، ماتریس \underline{L} و \underline{D} را پیدا کنید.



$$\vec{v} = \omega \vec{n} \times \vec{z}$$

$$v_i = \epsilon_{ijk} \omega n_j z_k$$

$$L = \rho \quad D = \rho$$

$$L_{ik} = \frac{\delta v_i}{\delta z_k} = \epsilon_{ijk} \omega n_j$$

$$D_{ik} = \frac{1}{2} \left(\frac{\delta v_i}{\delta z_k} + \frac{\delta v_k}{\delta z_i} \right) = 0$$

$$L_{ik} = \omega \begin{bmatrix} 0 & -n_3 & n_2 \\ n_3 & 0 & -n_1 \\ -n_2 & n_1 & 0 \end{bmatrix}$$

معادله \dot{E} , D

$$E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\frac{D}{Dt} E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\frac{\partial v_i}{\partial x_j} = \frac{\partial}{\partial x_j} \left(\frac{Dx_i}{Dt} \right) = \frac{D}{Dt} \left(\frac{\partial x_i}{\partial x_j} \right) = \frac{D}{Dt} \left(\frac{\partial (x_i + u_i)}{\partial x_j} \right)$$

$$= \frac{D}{Dt} \left(\delta_{ij} + \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right)$$

$$D_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right)$$

در تغییر نرم‌های خیلی کوچک، D با \dot{E} تقریباً برابر است. (مثلاً در الاستیسیته)

معادله بین L_{ij} و F_{ik}

تغییر نرم

$$L_{ij} = \frac{\partial v_i}{\partial x_j}$$

تغییر سخت

$$F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j}$$

$$\frac{D}{Dt} (F_{iR}) = \frac{D}{Dt} \left(\frac{\partial x_i}{\partial x_R} \right) = \frac{\partial v_i}{\partial x_R} = \frac{\partial v_i}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial x_R} = L_{ij} F_{jR}$$

$$\frac{DF}{Dt} = L \cdot F$$

$$L = \frac{DF}{Dt} F^{-1}$$

very small deformation gradient: $F^{-1} \cong I$

$$L \cong \frac{DF}{Dt}$$

$$D \cong \frac{D}{Dt} E$$

$$W \cong \frac{D}{Dt} \Omega$$

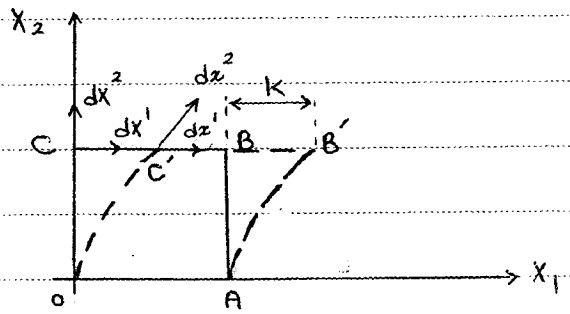
Subject _____

Date _____

در محاسبه E، از ترم های غیر خطی صرف نظر شد. (نویس تغییر فرم خیلی کوچک). بنابراین، ما عنصر E دینیت
نسبت. در حالی که ما عنصر D که در محتمات اولی می باشد، یک ما عنصر دینیت است.
E ← در محتمات لاگرانژی
D در معادلات ساختاری که در محتمات اولی باشد، صحت می کند.

Ex: given the following displacement components:

$$u_1 = kx_2^2, \quad u_2, u_3 = 0$$



a) Find The deformed vectors (dx^1, dx^2) of the material elements:

$$\vec{dx}^1 = dx_1 \vec{e}_1, \quad \vec{dx}^2 = dx_2 \vec{e}_2 \quad \text{at point } C(0,1)$$

b) determine the ratio of $\frac{|dx^1|}{|dx^1|}$, $\frac{|dx^2|}{|dx^1|}$

$$\vec{dx}^1 = \vec{dx}^1 + \vec{\nabla} u dx^1$$

$$\vec{\nabla} u = \frac{\partial u_i}{\partial x_j} = \begin{bmatrix} 0 & 2kx_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{at } C \rightarrow \Delta u = \begin{bmatrix} 0 & 2k & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Subject _____

Date _____

$$\vec{dx}' = dX' + \vec{\nabla}u \cdot dX' = dx_1 \vec{e}_1 + [\vec{\nabla}u] \begin{bmatrix} dX_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = dx_1 \vec{e}_1$$
$$\frac{|dx'|}{|dX'|} = 1$$

$$\vec{dx}'' = dX'' + \vec{\nabla}u \cdot dX'' = dx_2 \vec{e}_2 + [\vec{\nabla}u] \begin{bmatrix} 0 \\ dX_2 \\ 0 \end{bmatrix} = dx_2 (2k\vec{e}_1 + \vec{e}_2)$$

$$\text{مقدار } \vec{\nabla}u \cdot dX' = \frac{\partial u_i}{\partial x_j} dx_j \vec{e}_i$$

$$= \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial u_1}{\partial x_2} dx_2 + \frac{\partial u_1}{\partial x_3} dx_3 \right) \vec{e}_1$$

$$+ \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial u_2}{\partial x_2} dx_2 + \frac{\partial u_2}{\partial x_3} dx_3 \right) \vec{e}_2$$

$$+ \left(\frac{\partial u_3}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial u_3}{\partial x_2} dx_2 + \frac{\partial u_3}{\partial x_3} dx_3 \right) \vec{e}_3$$

$$|dx_2| = dx_2 \sqrt{4k^2 + 1}$$

$$\frac{|dx_2|}{dx_2} = \frac{dx_2 \sqrt{4k^2 + 1}}{dx_2} = \sqrt{4k^2 + 1}$$

Compatibility conditions for infinitesimal strain components:

$$u_1, u_2, u_3 \rightarrow \epsilon_{11} = \frac{\partial u_1}{\partial x_1}, \quad \epsilon_{22} = \frac{\partial u_2}{\partial x_2}, \quad \epsilon_{33} = \frac{\partial u_3}{\partial x_3}$$

$$\epsilon_{12} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1} \right), \quad \epsilon_{13} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_1} \right), \quad \epsilon_{23} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_2}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_2} \right)$$

PAPCO

3 معلم جایابی، که مجهر کش ← معادلات سازگاری

St. Venant's Compatibility equations (1860)

میدان تنش $\xrightarrow{\text{6 معادله ساجاری تنش - کرنش}} \text{میدان کرنش} \xrightarrow{\text{6 معادله جایابی - کرنش}} \text{میدان جایابی}$

معادلات	مجهولات
6 معادله ساجاری	3 جایابی
6 معادله جایابی - کرنش	6 کرنش
3 معادله تعادل	6 تنش
15 معادله \leftarrow	15 مجهول \leftarrow

Airy stress Function (ϕ): تابع تنش ایری : $\text{جایابی} \rightarrow \text{کرنش} \rightarrow \text{تنش}$
 : حجت ساده شدن روابط

$$\sigma_{xx} = \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2}, \quad \sigma_{yy} = \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2}, \quad \tau_{xy} = -\frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y}$$

$$\epsilon_{xx} = \frac{1}{E} (\sigma_{xx} - \nu(\sigma_{yy} + \sigma_{zz})) = \frac{\partial u}{\partial x} \rightarrow u = \int \epsilon_{xx} dx \quad (1)$$

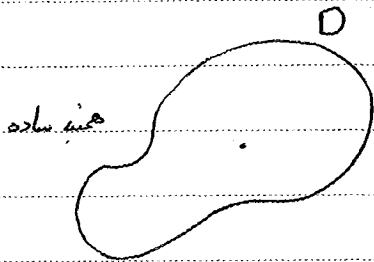
$$\epsilon_{yy} = \frac{1}{E} (\sigma_{yy} - \nu(\sigma_{xx} + \sigma_{zz})) = \frac{\partial v}{\partial y} \rightarrow v = \int \epsilon_{yy} dy \quad (2)$$

$$\gamma_{xy} = \frac{\tau_{xy}}{G} = \frac{-\frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y}}{G} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \quad (3)$$

همچنین برای صحت کرن روابط 1, 2, 3 است!

اگر E_{ij} تابع پیروسته کرنش‌های یکنواخت لاجب باشند که در یک فضای همبند ساده مستطی متوجه دوم پیروسته داشته باشند، شرط لازم و کافی برای داشتن تابع تک مقدار و پیروسته جایابی u_1, u_2, u_3 این است که 6 معادله سازگاری ارضا شوند.

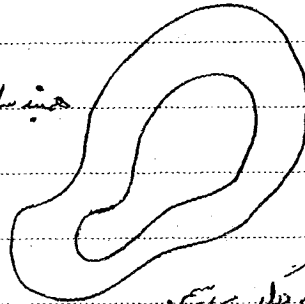
همبند ساده : simply connected domain :



همبند ساده

با لاجب کردن به یک نقطه می‌رسیم.

همبند نیست.



با لاجب کردن به یک منتهی‌الحد می‌رسیم.

$$E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$1 \quad E_{ii} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_i} + \frac{\partial u_i}{\partial x_i} \right) = \frac{1}{2} u_{i,i} + \frac{1}{2} u_{i,i} \rightarrow \text{مشتق دوم کمان خمی}$$

$$2 \quad E_{jk} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_j}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_j} \right) = \frac{1}{2} u_{j,k} + \frac{1}{2} u_{k,j} \rightarrow \text{مشتق دوم خمی}$$

$$3 \quad E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) = \frac{1}{2} u_{i,j} + \frac{1}{2} u_{j,i} \rightarrow \text{مشتق دوم خمی}$$

$$4 \quad E_{ik} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \right) = \frac{1}{2} u_{i,k} + \frac{1}{2} u_{k,i} \rightarrow \text{مشتق دوم خمی}$$

Subject

Date

$$1 \quad E_{ii,jk} = \frac{1}{2} u_{i,jk} + \frac{1}{2} u_{i,ijk}$$

$$2 \quad E_{jk,ii} = \frac{1}{2} u_{j,kii} + \frac{1}{2} u_{k,jii}$$

$$3 \quad E_{ij,ck} = \frac{1}{2} u_{i,jck} + \frac{1}{2} u_{j,ick}$$

$$4 \quad E_{ik,ij} = \frac{1}{2} u_{i,kij} + \frac{1}{2} u_{k,iij}$$

$$E_{ii,jk} + E_{jk,ii} - E_{ij,ck} - E_{ik,ij} = 0$$

$$E_{ii,jk} + E_{jk,ii} = E_{ij,ck} + E_{ik,ij} \quad \text{معادلات متبادلة}$$

← معاد 81

$$\begin{array}{ccc} i & j & k \\ x_1 & x_2 & x_3 \end{array}$$

$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{11}}{\partial x_2 \partial x_3} + \frac{\partial^2 E_{23}}{\partial x_1^2} = \frac{\partial^2 E_{12}}{\partial x_1 \partial x_3} + \frac{\partial^2 E_{13}}{\partial x_1 \partial x_2}$$

$$\begin{array}{ccc} x_2 & x_1 & x_3 \end{array}$$

$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{22}}{\partial x_1 \partial x_3} + \frac{\partial^2 E_{13}}{\partial x_2^2} = \frac{\partial^2 E_{21}}{\partial x_2 \partial x_3} + \frac{\partial^2 E_{23}}{\partial x_2 \partial x_1}$$

Subject

Date

$$X_3 \quad X_1 \quad X_2$$
$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{33}}{\partial X_1 \partial X_2} + \frac{\partial^2 E_{12}}{\partial X_3^2} = \frac{\partial^2 E_{31}}{\partial X_3 \partial X_2} + \frac{\partial^2 E_{32}}{\partial X_3 \partial X_1}$$

$$X_1 \quad X_2 \quad X_2$$
$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{11}}{\partial X_2^2} + \frac{\partial^2 E_{22}}{\partial X_1^2} = 2 \frac{E_{12}}{\partial X_1 \partial X_2}$$

$$X_1 \quad X_3 \quad X_3$$
$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{11}}{\partial X_3^2} + \frac{\partial^2 E_{33}}{\partial X_1^2} = 2 \frac{\partial^2 E_{13}}{\partial X_1 \partial X_3}$$

$$X_2 \quad X_3 \quad X_3$$
$$\rightarrow \frac{\partial^2 E_{22}}{\partial X_3^2} + \frac{\partial^2 E_{33}}{\partial X_2^2} = 2 \frac{\partial^2 E_{23}}{\partial X_2 \partial X_3}$$

6 جمله فوق از 81 جمله کلی، معادلات مستطیلی باشند.
در محاسبات E، Rotation در نظر گرفته نشده است. بنابراین وقتی که از E صحبت می‌کنیم، باید بدانیم که کلیاً نخواهد بود. (چرا که E در اینست Rotation داشته باشد، که در محاسبات E حذف شده است.) (Rotation های مختلف)

Subject _____

Date _____

سوال: آیا معادلات ماتریسی کرنش نسبت آمده از میدان جایابی زیر سازگار هستند یا خیر؟

$$u_1 = X_1^3, \quad u_2 = e^{X_1}, \quad u_3 = \sin X_2$$

حل: وقتی از یک میدان u ، کرنش‌ها را نسبت می‌آوریم، کرنش‌های نسبت آمده حتماً سازگار می‌باشند.

سوال: آیا میدان کرنش زیر یک میدان سازگاری باشد یا خیر؟ اگر نه، این میدان جایابی را حساب کنید. (۱۱)

$$[E] = k \begin{bmatrix} 2X_1 & X_1 + 2X_2 & 0 \\ X_1 + 2X_2 & 2X_1 & 0 \\ 0 & 0 & 2X_3 \end{bmatrix}$$

← چون معادلات سازگاری دارای مشتقات مرتبه ۲ می‌باشند، پس حتماً سازگار خواهد بود.

$$2X_1 k = \frac{\partial u_1}{\partial X_1} \quad u_1 = kX_1^2 + f_1(X_2, X_3)$$

$$2X_1 k = \frac{\partial u_2}{\partial X_2} \quad u_2 = 2kX_1 X_2 + f_2(X_1, X_3)$$

$$2X_3 k = \frac{\partial u_3}{\partial X_3} \quad u_3 = kX_3^2 + f_3(X_2, X_3)$$

$$k(X_1 + 2X_2) = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial X_2} + \frac{\partial u_2}{\partial X_1} \right) = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial f_1}{\partial X_2} + 2kX_2 + \frac{\partial f_2}{\partial X_1} \right) \rightarrow \frac{\partial f_1}{\partial X_2} + \frac{\partial f_2}{\partial X_1} = 2k(X_1 + X_2)$$

$$0 = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_1}{\partial X_3} + \frac{\partial u_3}{\partial X_1} \right) = \frac{1}{2} \left(0 + \frac{\partial f_1}{\partial X_3} + 0 + \frac{\partial f_3}{\partial X_1} \right) \rightarrow \frac{\partial f_1}{\partial X_3} + \frac{\partial f_3}{\partial X_1} = 0$$

$$0 = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_2}{\partial X_3} + \frac{\partial u_3}{\partial X_2} \right) = \frac{1}{2} \left(0 + \frac{\partial f_2}{\partial X_3} + 0 + \frac{\partial f_3}{\partial X_2} \right) \rightarrow \frac{\partial f_2}{\partial X_3} + \frac{\partial f_3}{\partial X_2} = 0$$

$$f_1(X_2, X_3) = kX_2^2, \quad f_2(X_1, X_3) = kX_1^2, \quad f_3(X_2, X_3) = 0$$

Finite Deformation :

$$\vec{\nabla} \vec{u} \rightarrow \underline{\underline{F}} = \frac{\partial x_i}{\partial X_j} : \begin{array}{l} 1, \text{ مقدار نیست.} \\ 2, \text{ در جهت عقب و جلو مقدار دارد.} \end{array}$$

$$1) \underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T$$

$\begin{array}{l} \downarrow \text{K} \\ \downarrow \text{E} \end{array}$

$$2) \underline{\underline{B}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{E}}^T$$

Deformation Tensors:

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T \quad \text{right Cauchy - Green tensor of Deformation.}$$

$$\underline{\underline{B}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{E}}^T \quad \text{left Cauchy - Green tensor of Deformation.}$$

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T, \quad \underline{\underline{C}}^T = \underline{\underline{F}} \cdot (\underline{\underline{F}}^T)^T = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{C}} \rightarrow \underline{\underline{C}}^T = \underline{\underline{C}} \quad \text{similarly } \underline{\underline{B}}^T = \underline{\underline{B}}$$

positive Definite

$$\langle \underline{\underline{x}}^T \underline{\underline{A}} \underline{\underline{x}} \rangle > 0$$

بردار متناهی

$$\underline{\underline{I}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} a & b \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ b \end{bmatrix} = a^2 + b^2$$

اگر یک تانسور positive Definite باشد، به مقدار ویژه و به جهت اصلی دارد که همان جهت کرنش های اصلی (در مورد تانسور C) خواهد بود.

مثال: ثابت کنید C مثبت معین است.

$\vec{dx} = ds \vec{e}_1$ فرض ، $\vec{dx} \xrightarrow{\text{بجای تغییر متغیر}} \vec{dx}$

$$\vec{dx} \cdot \vec{dx} = \underline{F} \cdot \vec{dx} \cdot \underline{F} \cdot \vec{dx} = \vec{dx} \cdot \underline{F}^T \cdot \underline{F} \cdot \vec{dx} = \vec{dx} \cdot \underline{C} \cdot \vec{dx}$$

طرف اول : $ds^2 = \vec{dx} \cdot \underline{C} \cdot \vec{dx} \rightarrow \underline{C} > 0$

C معادله ویژه مثبت دارد. (به مقدار ویژه مثبت و همبند)

$$\underline{C} \cdot \vec{N}_I = \Lambda \vec{N}_I$$

جهت ویژه N_I ، مقدار ویژه Λ

ضرب در N_I : $\vec{N}_I \cdot \underline{C} \cdot \vec{N}_I = \vec{N}_I \cdot \Lambda \vec{N}_I = \Lambda \vec{N}_I \cdot \vec{N}_I = \Lambda_I > 0$

مثبت معین

معادله ویژه مثبت می باشد.

$$\underline{C} = \underline{U}^2, \quad \underline{U} = \sqrt{\underline{C}}$$

جابجایی مانند U وجود دارد که در رابطه مقابل صدق کند.

یادآوری : Spectral Decomposition:

می توان یک ماتریس را به صورت حاصل ضرب

معادله ویژه در بردارهای ویژه نشان داد.

$$\underline{C} = \sum_{i=1}^3 \Lambda_i \vec{N}_i \otimes \vec{N}_i$$

نمایش طیفی $\underline{U} = \sum_{i=1}^3 \lambda_i \vec{N}_i \otimes \vec{N}_i$

$$\lambda_i^2 = \Lambda_i > 0$$

$$\underline{U}^2 = \left(\sum \lambda_i \vec{N}_i \otimes \vec{N}_i \right) \cdot \left(\sum \lambda_j \vec{N}_j \otimes \vec{N}_j \right) = \sum \sum \lambda_i \lambda_j \delta_{ij} \vec{N}_i \otimes \vec{N}_j$$

$$= \sum \lambda_i^2 \vec{N}_i \otimes \vec{N}_i = \sum \Lambda_i \vec{N}_i \otimes \vec{N}_i$$

C: ماتریس لاکرانژی

B: ماتریس اولبری

$$F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} = x_{i,j} \vec{e}_i \otimes \vec{E}_j = F_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{E}_j$$

$$\underline{F}^T = F_{ij} \vec{E}_j \otimes \vec{e}_i$$

$$\begin{aligned} \underline{C} &= \underline{F}^T \cdot \underline{F} = F_{ij} \vec{E}_j \otimes \vec{e}_i \cdot F_{mn} \vec{e}_m \otimes \vec{E}_n \\ &= F_{ij} F_{mn} \vec{E}_j \vec{E}_n \delta_{im} = F_{ij} F_{in} \vec{E}_j \otimes \vec{E}_n \end{aligned}$$

$$\text{ماتریس لاکرانژی: } A = A_{IJ} \vec{E}_I \otimes \vec{E}_J$$

$$\text{ماتریس اولبری: } A = A_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j$$

$$\text{ماتریس دو نقطه‌ای} \left\{ \begin{array}{l} A = A_{ij} \vec{e}_i \otimes \vec{E}_j \\ A = A_{IJ} \vec{E}_I \otimes \vec{e}_j \end{array} \right. \quad \text{like } \underline{F} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} = x_{i,j} \vec{e}_i \otimes \vec{E}_j$$

یک مقیاس از جبر خطی:

اگر A یک ماتریس مرتبه 2 باشد، $|A| \neq 0$ یا A^{-1} وجود داشته باشد، می‌توان ماتریس A را

به صورت زیر تجزیه کرد.

$$\underline{A} = \underbrace{\underline{Q} \underline{M}}_{\text{ماتریس معنادار}} = \underbrace{\underline{N} \underline{Q}}_{\text{متناظر، مثبت معین}} \quad : \text{ polar decomposition}$$

اگر ماتریس جابجایی \underline{F} ، در مینال غیر صفر داشته باشد، می توان آن را به صورت دو ماتریس معکوس \underline{R} ، مینال \underline{U} (یا \underline{V})، بصورت زیر تجزیه کرد.

$$\underline{F} = \underline{R} \underline{U} \quad , \quad \underline{F} = \underline{V} \underline{R}$$

$$\underline{R}^T \underline{R} = \underline{I} \quad \underline{U}^T = \underline{U} \quad , \quad \underline{V}^T = \underline{V}$$

\underline{U} : right stretch Tensor

\underline{V} : left stretch Tensor

بلایا هستند. $\underline{F} = \underline{V} \underline{R}$ ، $\underline{F} = \underline{R} \underline{U}$

لا ارفقی کنیم \underline{R} و \underline{U} بلایا نباشند و $\underline{R}, \underline{R}$ ، $\underline{U}, \underline{U}$:

$$\underline{F} = \underline{R} \underline{U} = \underline{\bar{R}} \underline{\bar{U}}$$

$$\underline{F} = \underline{\bar{R}} \underline{\bar{U}} \rightarrow \underline{\bar{U}} = \underline{\bar{R}}^T \underline{F} \rightarrow \underline{\bar{U}}^T = \underline{F}^T \underline{\bar{R}}$$

$$\underline{\bar{U}}^T \underline{\bar{U}} = \underline{\bar{U}}^2 = (\underbrace{\underline{F}^T \underline{\bar{R}}}_{\underline{I}}) (\underline{\bar{R}}^T \underline{F}) = \underline{F}^T \underline{F} = \underline{C} = \underline{U}^2$$

علاسه ماتریس کشیدگی راست \underline{U} ، معکوس \underline{R} از گرادینان تغییر نرم \underline{F} :

$$\underline{F} = \underline{R} \underline{U}$$

$$\underline{F}^T \underline{F} = (\underline{R} \underline{U})^T (\underline{R} \underline{U}) = \underline{U}^T \underline{R}^T \underline{R} \underline{U} = \underline{U}^T \underline{U} = \underline{U}^2$$

$$\underline{R} = \underline{F} \underline{U}^{-1}$$

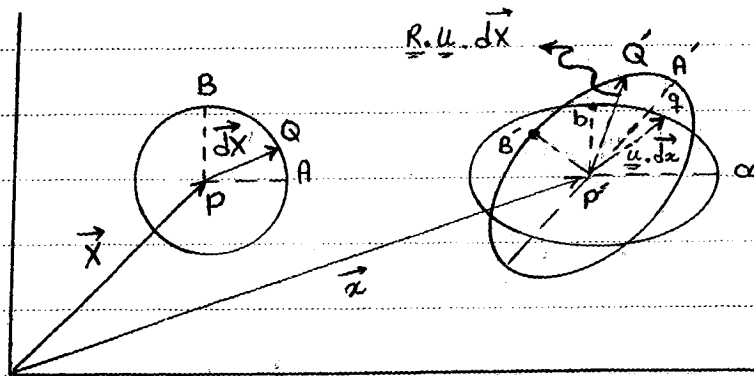
برای بدست آوردن \underline{U} از \underline{U}^2 ، ابتدا \underline{U}^2 را نظری می کنیم و سپس از آن جذری می گیریم.

مثال: نشان دهید \underline{R} معکوس است.

$$\underline{F} = \underline{R} \underline{U} \rightarrow \underline{R} = \underline{F} \underline{U}^{-1} \rightarrow \underline{R}^T = (\underline{U}^{-1})^T \underline{F}^T = \underline{U}^{-1} \underline{F}^T$$

$$\underline{R}^T \underline{R} = (\underline{F} \underline{U}^{-1})^T (\underline{F} \underline{U}^{-1}) = (\underbrace{(\underline{U}^{-1})^T \underline{F}^T}_{\underline{U}^2 = \underline{U}^T \underline{U}}) (\underline{F} \underline{U}^{-1}) = (\underline{U}^{-1})^T \underbrace{\underline{F}^T \underline{F}}_{\underline{I}} \underline{U}^{-1} = (\underline{U}^{-1})^T \underbrace{\underline{U} \underline{U}^{-1}}_{\underline{I}} = \underline{I}$$

$$\underline{d}\underline{x} = \underline{F} \cdot \underline{d}\underline{X} = \underline{R} \cdot \underline{u} \cdot \underline{d}\underline{X} = \underline{V} \cdot \underline{R} \cdot \underline{d}\underline{x}$$



از نظر هندسی هیچ فرقی نمی‌کند که جنبش باید کشیدی خالص شروع شده و باید دوران صلب و \underline{R} تیلید کرد و یا باید دوران صلب و \underline{R} شروع شود و باید کشیدی خالص تیلید کرد.

$$\underline{F} = \underline{R} \cdot \underline{u}$$

$$\underline{F} = \underline{V} \cdot \underline{R}$$

1) right cauchy - Green's Tensor $\underline{C} = \underline{u}^2 = \underline{F} \cdot \underline{F}^T$

2) left cauchy - Green's Tensor $\underline{B} = \underline{v}^2 = \underline{F} \cdot \underline{F}^{-T}$

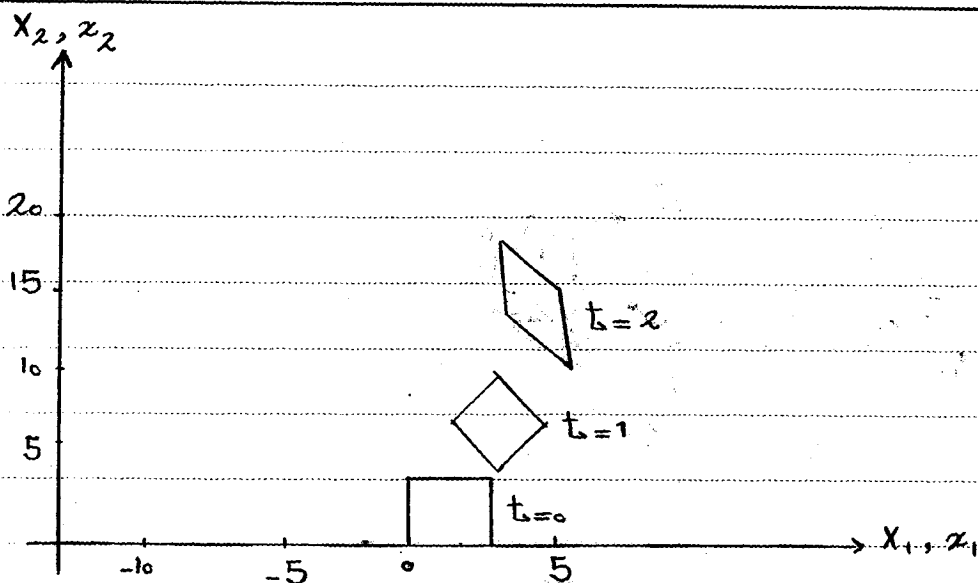
Ex: The motion is given by:

$$x_1 = \frac{1}{4} [4X_1 + (2 - 3X_1 - 5X_2 - X_1 X_2) t]$$

$$x_2 = X_2 + (4 + 2X_1) t$$

Subject _____

Date _____



برس های C, U! است امید

$$F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} \rightarrow \text{at } t=1 \text{ ; position: } X(0,0)$$

$$\underline{F} = \frac{1}{4} \begin{bmatrix} 1 & -5 \\ 8 & 4 \end{bmatrix}$$

$$\underline{C} = \underline{F}^T \cdot \underline{F} = \frac{1}{16} \begin{bmatrix} 65 & 27 \\ 27 & 41 \end{bmatrix}$$

$$(\underline{C} - \lambda^2 \underline{I}) \cdot \vec{N} = 0$$

$$\det |\underline{C} - \lambda^2 \underline{I}| = 0 \rightarrow \det \begin{bmatrix} \frac{65}{16} - \lambda^2 & \frac{27}{16} \\ \frac{27}{16} & \frac{41}{16} - \lambda^2 \end{bmatrix} = 0$$

$$\lambda^4 - \frac{53}{8} \lambda^2 + \frac{121}{16} = 0 \rightarrow \begin{cases} \lambda_1^2 = 5.159 \\ \lambda_2^2 = 1.466 \end{cases}$$

Subject _____

Date _____

$$\left[\frac{1}{16} \begin{bmatrix} 65 & 27 \\ 27 & 41 \end{bmatrix} - \lambda_1 \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \right] \begin{bmatrix} N_1^{(1)} \\ N_2^{(1)} \end{bmatrix} = 0$$

$$\vec{N}_1 = \begin{bmatrix} -0.5449 \\ 0.8385 \end{bmatrix}$$

similarly: $\vec{N}_2 = \begin{bmatrix} -0.5449 \\ 0.8385 \end{bmatrix}$

Spectral Decomposition:

$$\underline{U} = \lambda_1 \vec{N}_1 \otimes \vec{N}_1 + \lambda_2 \vec{N}_2 \otimes \vec{N}_2$$

$$\vec{N}_1 \otimes \vec{N}_1 = \begin{bmatrix} 0.8385 & 0.5449 \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} 0.8385 \\ 0.5449 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.7031 & 0.4569 \\ 0.4569 & 0.2969 \end{bmatrix}$$

$$c_{ij} = a_i b_j e_i \otimes e_j$$

$$\vec{N}_2 \otimes \vec{N}_2 = \begin{bmatrix} 0.2969 & -0.5469 \\ -0.5469 & 0.7031 \end{bmatrix}$$

$$\underline{U} = \begin{bmatrix} 1.9565 & 0.4846 \\ 0.4846 & 1.5256 \end{bmatrix}$$

$$\underline{R} = \underline{F} \underline{U}^{-1} = \begin{bmatrix} 0.3590 & -0.9334 \\ 0.9334 & 0.3590 \end{bmatrix}$$

$$\underline{U}^{-1} = \begin{bmatrix} 0.5548 & -0.1762 \\ -0.1762 & 0.7114 \end{bmatrix}$$

$$\underline{R}^T \underline{R} = \underline{I}$$

RAPCO

Subject

Date

Right Cauchy - Green's Deformation Tensor:

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}}^T \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{U}}^2$$

$$\vec{dx}^1 = \underline{\underline{F}} d\vec{X}^1$$

Rigid body motion: $\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{I}} = \underline{\underline{R}}$

$$\vec{dx}^2 = \underline{\underline{F}} d\vec{X}^2$$

$$\vec{dx}^2, \vec{dx}^1 \longleftarrow d\vec{X}^2, d\vec{X}^1 \quad \text{والم}$$

$$\vec{dx}^1 \cdot \vec{dx}^2 = \underbrace{\underline{\underline{F}}}_{\underline{\underline{a}}} d\vec{X}^1 \cdot \underbrace{\underline{\underline{F}}}_{\underline{\underline{b}}} d\vec{X}^2 = d\vec{X}^2 \cdot \underline{\underline{F}}^T \cdot \underline{\underline{F}} \cdot d\vec{X}^1 = d\vec{X}^2 \cdot \underline{\underline{C}} \cdot d\vec{X}^1$$

$$\text{if } \vec{dx}^1 = dS_1 \cdot \vec{n}, \quad d\vec{X}^1 = dS_1 \cdot \vec{e}_1$$

$$\vec{dx}^1 = d\vec{X}^2 = d\vec{X} = dS_1 \cdot \vec{e}_1$$

$$dS_1^2 = dS_1^2 \cdot \vec{e}_1 \cdot \underline{\underline{C}} \cdot \vec{e}_1$$

$$\vec{e}_1 \cdot \underline{\underline{C}} \cdot \vec{e}_1 = \frac{dS_1^2}{dS_1^2} \rightarrow C_{11} = \frac{dS_1^2}{dS_1^2}$$

$$C_{22} = \left(\frac{dS_2}{dS_2} \right)^2$$

$$C_{33} = \left(\frac{dS_3}{dS_3} \right)^2$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

Subject _____

Date _____

$$d\vec{x}^1 = dS_1 \cdot \vec{e}_1$$

$$d\vec{x}^2 = dS_2 \cdot \vec{e}_2$$

تعبیر در

$$dx^1 = ds_1 \cdot \vec{m}$$

$$dx^2 = ds_2 \cdot \vec{n}$$

زاویه میان \vec{n} و \vec{m} β

$$d\vec{x}^1 \cdot d\vec{x}^2 = \underline{F} \cdot d\vec{x}^1 \cdot \underline{F} \cdot d\vec{x}^2$$

$$ds_1 ds_2 \cos \beta = dS_1 dS_2 \underline{e}_2 \cdot \underline{C} \cdot \underline{e}_1$$

$$C_{21} = \frac{ds_1 ds_2 \cos(\vec{dx}^1, \vec{dx}^2)}{dS_1 dS_2}$$

$$C_{31} = \frac{ds_1 ds_3 \cos(\vec{dx}^1, \vec{dx}^3)}{dS_1 dS_3}$$

$$C_{32} = \frac{ds_2 ds_3 \cos(\vec{dx}^2, \vec{dx}^3)}{dS_2 dS_3}$$

Ex: given $x_1 = X_1 + 2X_2$, $x_2 = X_2$, $x_3 = X_3$

a) $C = F$

$$[F] = \frac{\partial x_i}{\partial X_j} \vec{e}_i \otimes \vec{e}_j = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Subject

Date

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{F}}^T \underline{\underline{F}} = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 \\ 2 & 5 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

b) مقادیر اصلی و جهت‌های اصلی $\underline{\underline{C}}$ ؟

$$|\underline{\underline{C}} - \lambda \underline{\underline{I}}| = 0 \quad \begin{vmatrix} 1-\lambda & 2 & 0 \\ 2 & 5-\lambda & 0 \\ 0 & 0 & 1-\lambda \end{vmatrix} = 0$$

$$\lambda_3 = 1 \quad (1-\lambda)(5-\lambda) = 4 \rightarrow \lambda_1 = 5.828 \quad \lambda_2 = 0.1716$$

$$[\underline{\underline{C}} - \lambda \underline{\underline{I}}] \cdot \vec{N} = 0$$

$$\lambda_1 \rightarrow N_1 = 0.3827 \vec{e}_1 + 0.9238 \vec{e}_2$$

$$\lambda_2 \rightarrow N_2 = 0.9238 \vec{e}_1 - 0.3827 \vec{e}_2$$

$$\lambda_3 \rightarrow N_3 = \vec{e}_3$$

$$\underline{\underline{C}} = \begin{bmatrix} 5.828 & 0 & 0 \\ 0 & 0.1716 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

c) U, U^{-1} ؟ درجه‌های اصلی

$$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{U}}^2 \xrightarrow[\text{اصلی}]{\text{جهت‌های اصلی}} \underline{\underline{U}} = \sqrt{\underline{\underline{C}}} \rightarrow U = \begin{bmatrix} 2.414 & 0 & 0 \\ 0 & 0.4142 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\text{and } \underline{\underline{U}}^{-1} = \begin{bmatrix} 0.4142 & 0 & 0 \\ 0 & 2.4142 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Subject

Date

d) $u, u^{-1}P$ (درجهای پایه e_i)

$$[u]_{e_i} = \underline{Q}^T \cdot U_{ni} \cdot \underline{Q}$$

↓
ماتریس تغییر پایه

$$Q = \begin{bmatrix} 0.3827 & 0.9238 & 0 \\ 0.9238 & -0.3827 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$[u]_{e_i} = \begin{bmatrix} 0.3827 & 0.9238 & 0 \\ 0.9238 & -0.3827 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 2.414 & 0 & 0 \\ 0 & 0.4142 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0.3827 & 0.9238 & 0 \\ 0.9238 & -0.3827 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$[u]_{e_i} = \begin{bmatrix} 0.7070 & 0.7070 & 0 \\ 0.7070 & 2.121 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad [u^{-1}]_{e_i} = \begin{bmatrix} 2.121 & -0.7070 & 0 \\ -0.7070 & 0.7070 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

e) $R(e_i) = P$ (درجهای پایه e_i)

$$F = RU \rightarrow R(e_i) = [F][u^{-1}]_{e_i} = \begin{bmatrix} 0.707 & 0.707 & 0 \\ 0.707 & 0.707 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Lagrangian Strain Tensor:

$$\underline{C} = \underline{F}^T \cdot \underline{F} = \underline{U}^2 : \text{right Cauchy-Green deformation tensor.}$$

$$\underline{k} = \frac{1}{2} (\underline{C} - \underline{I}) : \text{Lagrangian Finite strain Tensor.}$$

$$\text{تغییر پایه نیستیم} : \underline{C} = \underline{I}, \underline{k} = 0$$

PAPCO

Subject _____

Date _____

$$\vec{dx}^1 \cdot \vec{dx}^2 = \underline{F} \cdot \vec{dx}^{(1)} \cdot \underline{F} \cdot \vec{dx}^{(2)} \quad \vec{dx}^2, \vec{dx}^1 \leftarrow \vec{dx}^2, \vec{dx}^1$$

$$= \vec{dx}^{(1)} \cdot \underbrace{\underline{F}^T \cdot \underline{F}}_C \cdot \vec{dx}^{(2)}$$

$$\vec{dx}^{(1)} \cdot \vec{dx}^{(2)} = \vec{dx}^{(1)} \cdot \vec{dx}^{(2)} = \underline{F} \cdot \vec{dx}^1 \cdot \underline{F} \cdot \vec{dx}^2 = \vec{dx}^1 \cdot \underline{C} \cdot \vec{dx}^2$$

$$= \vec{dx}^1 \cdot (\underline{C} - \underline{I}) \cdot \vec{dx}^2$$

$2\mathcal{K}$

$$\vec{dx}^1 = dS_1 \vec{e}_1 \quad \vec{dx}^2 = dS_2 \vec{n}$$

جواب

$$\vec{dx}^1 = \vec{dx}^2 = \vec{dx} = dS_1 \vec{e}_1$$

$$\vec{dx}^1 = \vec{dx}^2 = \vec{dx} = dS_2 \vec{n}$$

$$dS_1^2 - dS_2^2 = 2 dS_1^2 \vec{e}_1 \cdot \underline{k} \cdot \vec{e}_1$$

$$k_{11} = \frac{dS_1^2 - dS_2^2}{2dS_1^2} \quad \text{similarly: } k_{22} = \frac{dS_2^2 - dS_3^2}{2dS_2^2}, \quad k_{33} = \frac{dS_3^2 - dS_1^2}{2dS_3^2}$$

$$2k_{12} = \frac{dS_1 dS_2 \cos(\vec{dx}^1, \vec{dx}^2)}{dS_1 dS_2}, \quad 2k_{13} = \frac{dS_1 dS_3 \cos(\vec{dx}^1, \vec{dx}^3)}{dS_1 dS_3}, \quad 2k_{23} = \frac{dS_2 dS_3 \cos(\vec{dx}^2, \vec{dx}^3)}{dS_2 dS_3}$$

$$\underline{C} = \underline{F}^T \cdot \underline{F}, \quad \underline{F} = \underline{I} + \vec{\nabla} \vec{u} \quad \underline{k} = \frac{1}{2} (\underline{F}^T \cdot \underline{F} - \underline{I}) = \frac{1}{2} (\vec{\nabla} \vec{u} + \vec{\nabla} \vec{u}^T) + \frac{1}{2} \vec{\nabla} \vec{\nabla} \cdot \vec{u}$$

$$k_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_m}{\partial x_i} \cdot \frac{\partial u_m}{\partial x_j} \right)$$

Left Cauchy - Green Deformation Tensor:

(در محلات اولی)

$$\underline{\underline{B}} = \underline{\underline{V}}^2 = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T$$

$$\underline{\underline{F}} = \underline{\underline{V}} \cdot \underline{\underline{R}} = \underline{\underline{R}} \cdot \underline{\underline{U}} \rightarrow \begin{cases} \underline{\underline{B}} = \underline{\underline{R}} \cdot \underline{\underline{C}} \cdot \underline{\underline{R}}^T \\ \underline{\underline{C}} = \underline{\underline{R}}^T \cdot \underline{\underline{B}} \cdot \underline{\underline{R}} \end{cases}$$

نمایش

$$B_{11} = \left(\frac{ds_1}{dS_1} \right)^2, \quad B_{22} = \left(\frac{ds_2}{dS_2} \right)^2, \quad B_{33} = \left(\frac{ds_3}{dS_3} \right)^2$$

$$B_{12} = \frac{ds_1 ds_2}{dS_1 dS_2} \cos(\vec{dx}_1, \vec{dx}_2), \quad B_{13} = \frac{ds_1 ds_3}{dS_1 dS_3} \cos(\vec{dx}_1, \vec{dx}_3), \quad B_{23} = \frac{ds_2 ds_3}{dS_2 dS_3} \cos(\vec{dx}_2, \vec{dx}_3)$$

$$\underline{\underline{B}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T = (\underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{U}) (\underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{U})^T = \underline{\underline{I}} + \vec{\nabla} \vec{U} + (\vec{\nabla} \vec{U})^T + (\vec{\nabla} \vec{U}) \cdot (\vec{\nabla} \vec{U})^T$$

indicial notation: $B_{ij} = \delta_{ij} + \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) + \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_m} \right) \left(\frac{\partial u_j}{\partial x_m} \right)$

Almansi - Euler strain tensor:

$$\underline{\underline{B}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T$$

$$\vec{U} = \vec{z} - \vec{X}$$

$$\underline{\underline{\eta}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{B}}^{-1})$$

$$\vec{X} = \vec{z} - \vec{U}(x_1, x_2, x_3, t)$$

$$X_i = x_i - U_i(x_j, t)$$

$$\vec{dx} = \underline{\underline{F}} \cdot \vec{dX}$$

$$\frac{\partial x_i}{\partial x_j} = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_i}{\partial x_j} = \delta_{ij} + \frac{\partial u_i}{\partial x_j}$$

$$\vec{dX} = \underline{\underline{F}}^{-1} \cdot \vec{dx}$$

$$F_{ij}^{-1} = \frac{\partial X_i}{\partial x_j}$$

Subject _____

Date _____

$$\underline{\underline{F}}^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{\partial X_1}{\partial x_1} & \frac{\partial X_1}{\partial x_2} & \frac{\partial X_1}{\partial x_3} \\ \frac{\partial X_2}{\partial x_1} & \frac{\partial X_2}{\partial x_2} & \frac{\partial X_2}{\partial x_3} \\ \frac{\partial X_3}{\partial x_1} & \frac{\partial X_3}{\partial x_2} & \frac{\partial X_3}{\partial x_3} \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{F}}^{-1} = \underline{\underline{I}} - \underline{\underline{\nabla}}_{(x_i)} \vec{u}$$

$$\underline{\underline{B}}^{-1} = (\underline{\underline{F}} \underline{\underline{F}}^T)^{-1} = (\underline{\underline{F}}^{-1})^T (\underline{\underline{F}}^{-1}) = (\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})^T (\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})$$

$$= \underline{\underline{I}} - [(\underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})^T + (\underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})] + (\underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})^T (\underline{\underline{\nabla}}_x \vec{u})$$

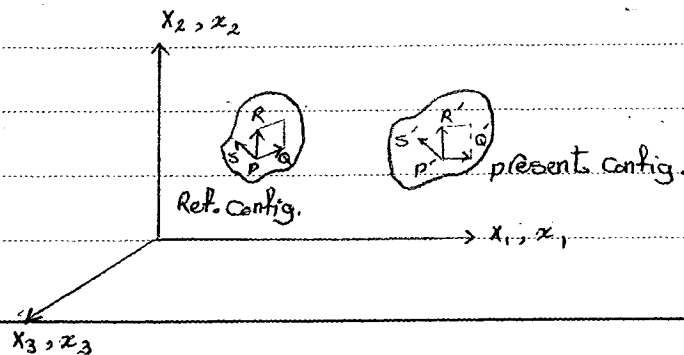
از اینجاست: $\underline{\underline{\eta}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{B}}^{-1})$

در فرم اندکی: $\eta_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) - \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_m}{\partial x_i} \frac{\partial u_m}{\partial x_j} \right)$

$$\frac{\partial u_i}{\partial x_j} \approx \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \quad \text{در تقریب های مرتبه اول}$$

در نتیجه: $\underline{\underline{E}} = \underline{\underline{\epsilon}} = \underline{\underline{\eta}} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$

change of Area due to deformation:



Subject _____

Date _____

$$d\vec{A} = \vec{pQ} \times \vec{pR}$$

$$dA_B = \epsilon_{BCD} (pQ)_C (pR)_D$$

$$d\vec{a} = \vec{pQ}' \times \vec{pR}' \xrightarrow{\text{اليسى}} da_i = \epsilon_{ijk} (pQ')_j (pR')_k$$

$$(pQ')_j = F_{jc} (pQ)_c, \quad (pR')_k = F_{kD} (pR)_D$$

$$da_i = \epsilon_{ijk} F_{jc} (pQ)_c F_{kD} (pR)_D$$

$$F_{iB} * da_i = \epsilon_{ijk} F_{iB} F_{jc} F_{kD} (pQ)_c (pR)_D = \epsilon_{BCD} \det F (pQ)_C (pR)_D$$

$$da_i = \epsilon_{BCD} \det F (F_{iB}^{-1}) (pQ)_C (pR)_D \rightarrow da_i = \det F (F_{iB}) dA_B$$

$$da_i = J F_{iB} dA_B$$

$$J = \det F$$

$$F_{iB} = \frac{\partial x_B}{\partial x_i} = F_{iB}^{-1}$$

$$dV = \vec{pQ} \times \vec{pR} \cdot \vec{pS} = \epsilon_{BCD} (pQ)_B (pR)_C (pS)_D$$

$$dV = \vec{pQ}' \times \vec{pR}' \cdot \vec{pS}' = \epsilon_{ijk} (pQ')_i (pR')_j (pS')_k$$

$$dV = \epsilon_{ijk} F_{iB} (pQ)_B F_{jC} (pR)_C F_{kD} (pS)_D = \epsilon_{BCD} \det F (pQ)_B (pR)_C (pS)_D$$

$$\rightarrow dV = J dV$$

PAPCO

Subject

Date

Conservation of Mass:

$$\rho_1 m = m = \rho_2 m$$

$$\rho dV = \rho_0 dV \rightarrow \rho J = \rho_0 \text{ equation of Continuity}$$

$$\rho(x_1, x_2, x_3, t) J(x_1, x_2, x_3, t) = \rho_0(x_1, x_2, x_3)$$

$$\dot{\rho} J + \rho \dot{J} = 0$$

$$J = \epsilon_{ABC} F_{1A} F_{2B} F_{3C} \rightarrow \dot{J} = \epsilon_{ABC} (\dot{F}_{1A} F_{2B} F_{3C} + F_{1A} \dot{F}_{2B} F_{3C} + F_{1A} F_{2B} \dot{F}_{3C})$$

$$\epsilon_{ABC} \dot{F}_{1A} F_{2B} F_{3C} = \epsilon_{ABC} \frac{\partial x_1}{\partial X_A} F_{2B} F_{3C} = \epsilon_{ABC} \left(\frac{\partial v_1}{\partial x_1} \frac{\partial x_1}{\partial X_A} + \frac{\partial v_1}{\partial x_2} \frac{\partial x_2}{\partial X_A} + \frac{\partial v_1}{\partial x_3} \frac{\partial x_3}{\partial X_A} \right) F_{2B} F_{3C}$$

$$= \epsilon_{ABC} \frac{\partial v_1}{\partial x_1} F_{1A} F_{2B} F_{3C} + 0 + 0$$

Hint:

$$\epsilon_{123} \det A = \epsilon_{ijk} A_{1i} A_{2j} A_{3k}$$

$$\epsilon_{ABC} F_{2A} F_{2B} F_{3C} = \epsilon_{223} \det F = 0$$

$$\text{Similarly: } \epsilon_{ABC} F_{1A} \dot{F}_{2B} F_{3C} = J \frac{\partial v_2}{\partial x_2}, \quad \epsilon_{ABC} F_{1A} F_{2B} \dot{F}_{3C} = J \frac{\partial v_3}{\partial x_3}$$

$$\dot{J} = J \frac{\partial v_i}{\partial x_i} \quad \dot{\rho} J + \rho J \frac{\partial v_i}{\partial x_i} = 0 \quad \text{if } J > 0 \quad \therefore \dot{\rho} + \rho \frac{\partial v_i}{\partial x_i} = 0$$

Example: for the given velocity field: $v_i = \frac{x_i}{1+t} t$

$\rho(t) = ?$

جواباً →

$\rho(t) = \frac{\rho_0}{(1+t)^3}$

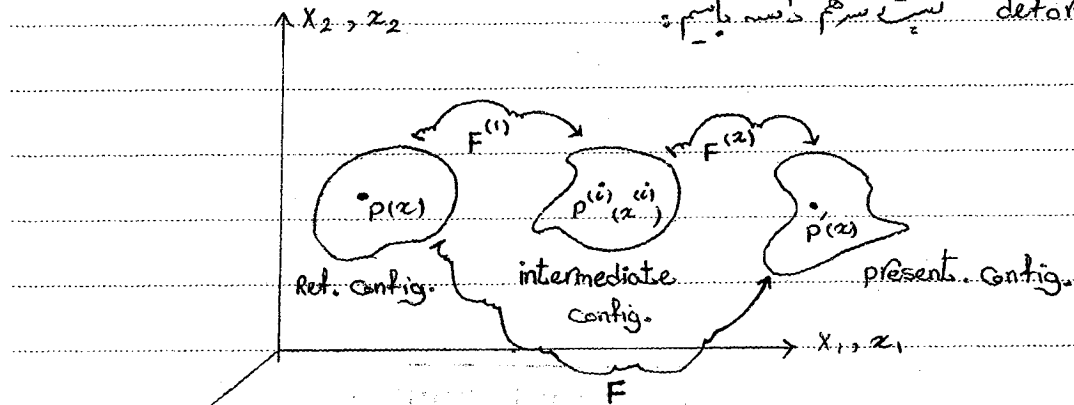
$\frac{\partial v_i}{\partial x_i} = \frac{\partial x_i}{1+t} = \frac{3}{1+t}$

$\rho + \rho \frac{3}{1+t} = 0$

$\frac{d\rho}{\rho} = -\frac{3dt}{1+t}$

$\int_{\rho_0}^{\rho} \frac{d\rho}{\rho} = -3 \int_0^t \frac{dt}{1+t} \rightarrow \rho(t) = \frac{\rho_0}{(1+t)^3}$

انحراف شکل جسم در دو مرحله



x_3, x_3

$F_{jA}^{(1)} = \frac{\partial x_j^{(1)}}{\partial X_A}$

اولی مرتبه انحراف

$F_{kj}^{(2)} = \frac{\partial x_k}{\partial x_j^{(1)}}$

دوم مرتبه انحراف

$F_{kA} = \frac{\partial x_k}{\partial X_A} = \frac{\partial x_k}{\partial x_j^{(1)}} \frac{\partial x_j^{(1)}}{\partial X_A} = F_{kj}^{(2)} F_{jA}^{(1)}$

استretch (stretch)

$F = R \cdot U = R^{(2)} \cdot U^{(2)} \cdot R^{(1)} \cdot U^{(1)} = V \cdot R = V^{(2)} \cdot R^{(2)} \cdot V^{(1)} \cdot R^{(1)}$

$\underline{\underline{C}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{C}} - \underline{\underline{I}})$

$\underline{\underline{\eta}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{B}}^{-1})$

$\underline{\underline{C}} = \underline{\underline{U}}^2, \underline{\underline{B}} = \underline{\underline{V}}^2$

جوابی: \vec{u}_1, \vec{u}_2 → $\vec{u} = \vec{u}_1 + \vec{u}_2$ (اصلی باشد)

Subject _____

Date _____

$$k_{AB} = k_{AB}^{(1)} + k_{AB}^{(2)} + \frac{1}{2} (U_{k_3 A}^{(1)} U_{k_3 B}^{(2)} + U_{k_3 B}^{(1)} U_{k_3 A}^{(2)})$$

$$\eta_{ij} = \eta_{ij}^{(1)} + \eta_{ij}^{(2)} - \frac{1}{2} (U_{k_3 i}^{(1)} U_{k_3 j}^{(2)} + U_{k_3 j}^{(1)} U_{k_3 i}^{(2)})$$

$$B = \frac{\partial x_i}{\partial x_j} + \frac{\partial x_j}{\partial x_i}$$

www.vepub.com

Publish Your Mind

www.vepub.com

Publish Your Mind

Strain measures:

$$E^{(m)} = \frac{\Lambda^m - I}{m} \quad \Lambda \text{ stretch tensor} \quad \begin{bmatrix} \lambda_{11} & \lambda_{12} & \lambda_{13} \\ \lambda_{21} & \lambda_{22} & \lambda_{23} \\ \lambda_{31} & \lambda_{32} & \lambda_{33} \end{bmatrix}$$

$$m = 2 \rightarrow E^{(2)} = \frac{\Lambda^2 - I}{2} = \frac{u^2 - 1}{2} = \frac{1}{2} (C - I) \quad \text{Lagrange strain}$$

= Green strain

= Kirchhoff strain

$$m = -2 \rightarrow E^{(-2)} = \frac{\Lambda^{-2} - I}{-2} = \frac{V^{-2} - I}{-2} = \frac{I - V^{-2}}{2} = \frac{1}{2} (I - B^{-1}) \quad \text{Almansi-Euler strain}$$

= Almansi-Hamel strain

$$m = 1 \rightarrow E^{(1)} = \Lambda - I \quad \text{Engineering strain, Biot strain, Cauchy strain}$$

$$E_{11}^{(1)} = \lambda_{11} - 1 = \frac{L}{L_0} - 1 = \frac{L - L_0}{L_0} = \frac{\Delta L}{L_0}$$

$$m = 0 \rightarrow$$

$$\text{الرتبة صفر} : e^{m\epsilon} = I + m\epsilon + \frac{1}{2!} m^2 \epsilon^2 + \dots = \Lambda^m$$

$$E^{(m)} = \frac{1}{m} (e^{m\epsilon} - I) = \frac{1}{m} (m\epsilon + \frac{1}{2!} m^2 \epsilon^2 + \dots) \approx \epsilon + \frac{1}{2!} m \epsilon^2$$

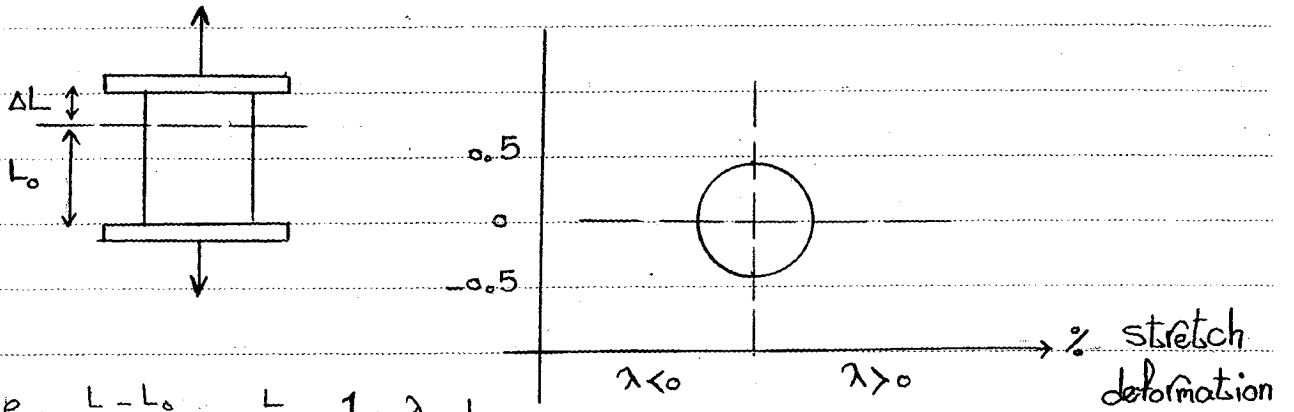
$$m = 0 \rightarrow E^{(0)} = \epsilon = L_n \Lambda \quad \text{Logarithmic strain, True strain}$$

, Natural strain, Hencky strain

Subject _____

Date _____

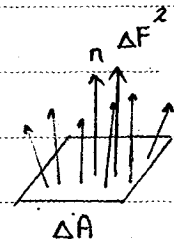
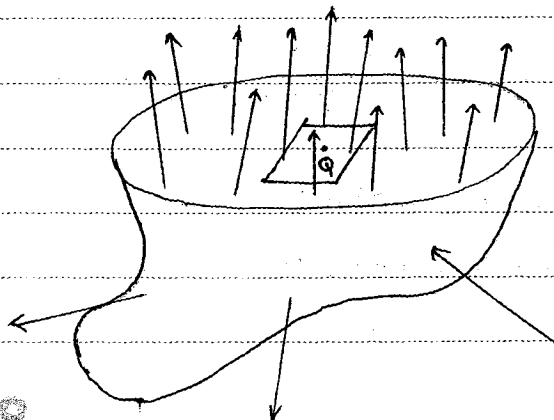
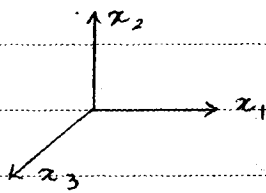
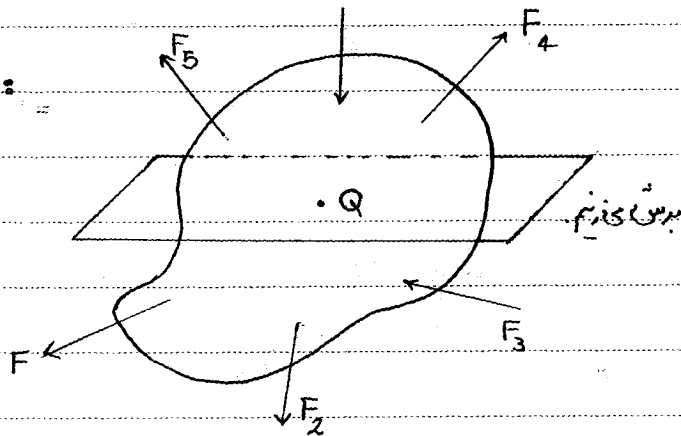
مثال: برای کشش و فشار محوری معیارهای مختلف کرنش را به حساب کشیدگی λ رسم کنید.



$$e = \frac{L - L_0}{L_0} = \frac{L}{L_0} - 1 = \lambda - 1$$

$$\rightarrow \lambda = e + 1$$

stress:



Subject _____

Date _____

تشریح شدت نیرو در یک نقطه

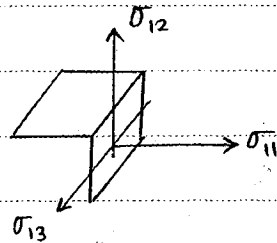
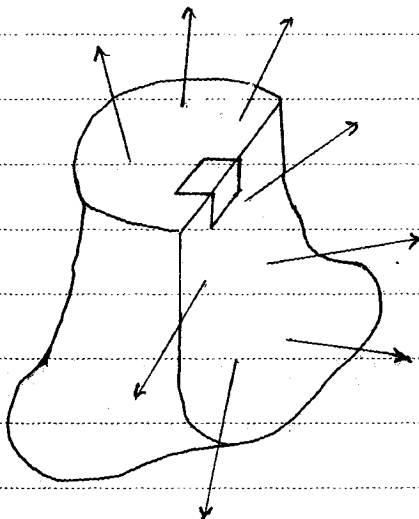
$$\sigma = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F}{\Delta A}$$

$$\sigma_{22} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_2^2}{\Delta A}$$

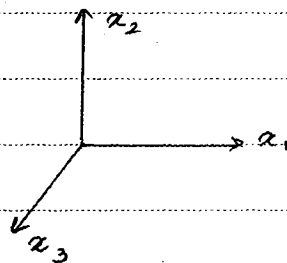
$$\sigma_{21} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_1^2}{\Delta A}$$

$$\sigma_{23} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_3^2}{\Delta A}$$

$$\vec{F}_2 = \sigma_{21} \vec{e}_1 + \sigma_{22} \vec{e}_2 + \sigma_{23} \vec{e}_3$$

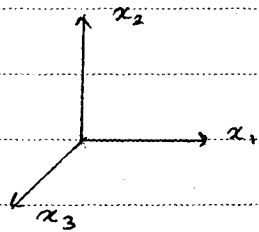
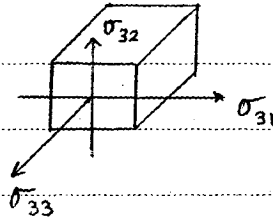
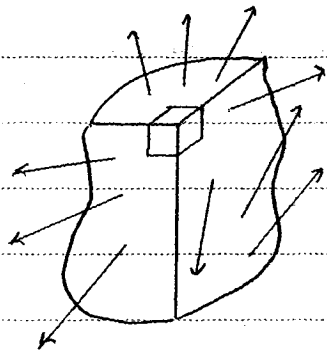


$$\vec{F}_1 = \sigma_{11} \vec{e}_1 + \sigma_{12} \vec{e}_2 + \sigma_{13} \vec{e}_3$$



Subject _____

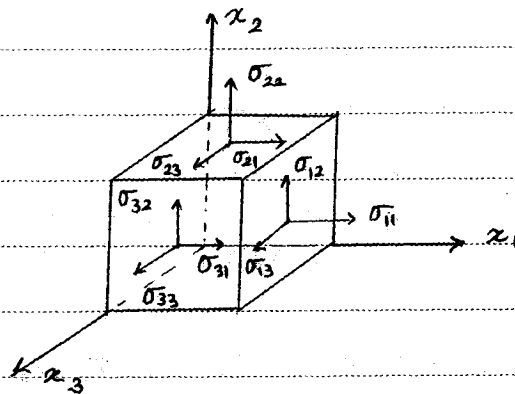
Date _____



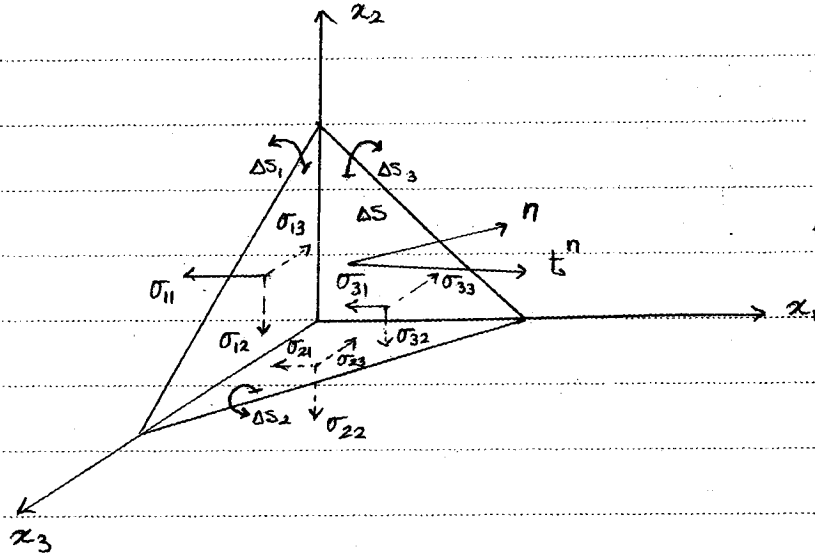
$$\vec{t}_3 = \sigma_{31} \vec{e}_1 + \sigma_{32} \vec{e}_2 + \sigma_{33} \vec{e}_3$$

$$\begin{bmatrix} t_1 \\ t_2 \\ t_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & \sigma_{13} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} & \sigma_{23} \\ \sigma_{31} & \sigma_{32} & \sigma_{33} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e_1 \\ e_2 \\ e_3 \end{bmatrix}$$

$$\vec{t}_i = \sigma_{ij} \vec{e}_j$$



stress on an arbitrary plane: (The Cauchy Tetrahedron)



$$\vec{n} = n_1 \vec{e}_1 + n_2 \vec{e}_2 + n_3 \vec{e}_3 \quad \Delta S_1 = \Delta S n_1 \quad \Delta S_2 = \Delta S n_2 \quad \Delta S_3 = \Delta S n_3$$

میزانهای بردار تنش t_1^n, t_2^n, t_3^n نسبت به t^n

$$t_1^n \Delta S = \sigma_{11} \Delta S n_1 + \sigma_{21} \Delta S n_2 + \sigma_{31} \Delta S n_3$$

$$t_2^n \Delta S = \sigma_{12} \Delta S n_1 + \sigma_{22} \Delta S n_2 + \sigma_{32} \Delta S n_3$$

$$t_3^n \Delta S = \sigma_{13} \Delta S n_1 + \sigma_{23} \Delta S n_2 + \sigma_{33} \Delta S n_3$$

$$t_i^n = \sigma_{ji} n_j \quad \text{Cauchy rule of stress}$$

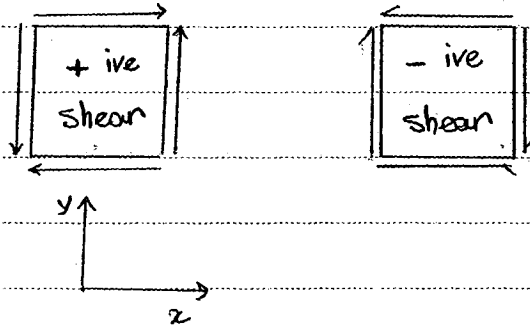
اگر مؤلفه‌های تنش (σ_{ij}) را در یک نقطه نسبت آوریم، می‌توانیم بردارهای تنش را در هر صفحه‌ای از آن نقطه نسبت آوریم.

Subject _____

Date _____

$$t_i^n = \sigma'_{ji} n_j, \quad t_i^n = Q_{im} t_m^n, \quad n_j = Q_{jp} n_p$$
$$\rightarrow \sigma'_{ji} = Q_{jp} Q_{im} \sigma_{pn}$$

تانسور تنش یک تانسور مرتبه 2 است.

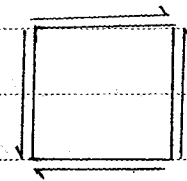


1. Pure Tension or Compression

$$\begin{bmatrix} \pm\sigma & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

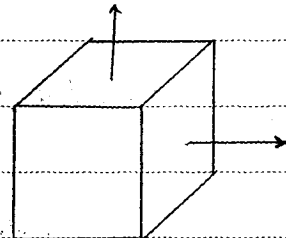
2. Pure shear :

$$\begin{bmatrix} 0 & \sigma & 0 \\ \sigma & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



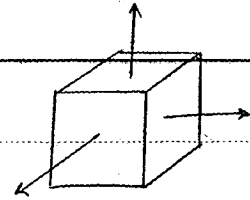
3. Equal biaxial :

$$\begin{bmatrix} \sigma & 0 & 0 \\ 0 & \sigma & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



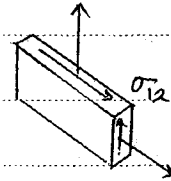
4. Hydrostatic stress

$$\begin{bmatrix} \sigma & 0 & 0 \\ 0 & \sigma & 0 \\ 0 & 0 & \sigma \end{bmatrix}$$



5. plane stress

$$\begin{bmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & 0 \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



6. plane strain

$$\begin{bmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & 0 \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} & 0 \\ 0 & 0 & \nu(\sigma_{11} + \sigma_{22}) \end{bmatrix}$$

مثال: وضعیت تنش در یک نقطه به صورت زیر دیده شده است. تنش را در صورتی که با محورهای مختصات زاویه مساوی می سازد، نسبت آورید.

$$\begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & 0 \\ 1 & 0 & 2 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

Solution: normal to the plane is: $\vec{n} = \frac{1}{\sqrt{3}} (\vec{e}_1 + \vec{e}_2 + \vec{e}_3)$

$$\begin{bmatrix} t_1 \\ t_2 \\ t_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & 0 \\ 1 & 0 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{3}} \\ \frac{1}{\sqrt{3}} \\ \frac{1}{\sqrt{3}} \end{bmatrix} = \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 3 \\ -2 \\ 3 \end{bmatrix}$$

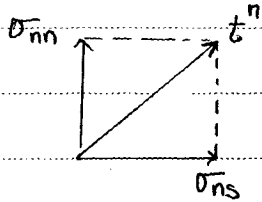
$$\vec{t}^n = \frac{1}{\sqrt{3}} (3\vec{e}_1 - 2\vec{e}_2 + 3\vec{e}_3)$$

$$\text{normal stress: } \sigma_{nn} = \vec{t}^n \cdot \vec{n} = \frac{1}{\sqrt{3}} (3\vec{e}_1 - 2\vec{e}_2 + 3\vec{e}_3) \cdot \frac{1}{\sqrt{3}} (\vec{e}_1 + \vec{e}_2 + \vec{e}_3) = \frac{4}{3} \text{ MPa}$$

Subject _____

Date _____

shear stress: $\sigma_{ns}^2 = t^2 - \sigma_{nn}^2 = t^n \cdot t^n - \sigma_{nn}^2 = \frac{22}{3} - \frac{16}{9} = \frac{50}{9}$



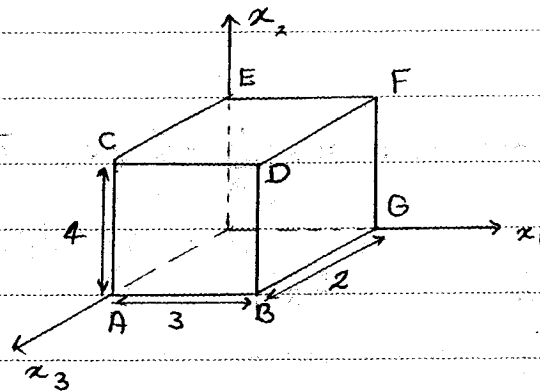
$\sigma_{ns} = \frac{\sqrt{50}}{3} \text{ MPa}$

The stress at a point Q in a machine component relative to an x, y, z coordinate is given as:

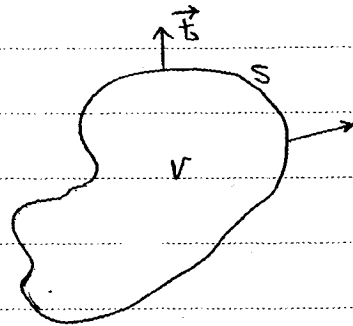
$$\begin{bmatrix} 100 & 40 & 0 \\ 40 & 60 & 30 \\ 0 & 30 & 20 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

Referring to the rectangular cube shown below, calculate stress vector \underline{t} and the shear stress τ at point Q for the surface parallel to the following planes:

- a) CEBG b) ABFE c) AEG



Equation of Equilibrium:


 \vec{b} \rightarrow body force ; الجاذبية

$$\text{Balance of Force: } \iint_S \vec{T} \cdot \vec{n} \, ds + \iiint_V \rho \vec{b} \, dV = 0$$

$$\text{Balance of moments: } \iint_S \vec{x} \times \vec{T} \, ds + \iiint_V \rho \vec{x} \times \vec{b} \, dV = 0$$

$$\text{in term of components: } \iint_S n_i T_{ij} \, ds + \iiint_V \rho b_j \, dV = 0$$

$$\iint_S \epsilon_{jpk} x_p n_k T_{ij} \, ds + \iiint_V \rho \epsilon_{jpk} x_p b_k \, dV = 0$$

$$\text{Divergence Gauss } \vec{a} = \iint_S \text{div } \vec{a} \, dV = \iint_S \vec{a} \cdot \vec{n} \, ds$$

$$\iiint_V \left(\frac{\partial T_{ij}}{\partial x_i} + \rho b_j \right) dV = 0 \rightarrow \frac{\partial T_{ij}}{\partial x_i} + \rho b_j = 0 \quad \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} + F_i = 0$$

$$\iiint_V \epsilon_{jpk} \left[\frac{\partial}{\partial x_n} (x_p T_{nq}) + \rho x_p b_q \right] dV = 0$$

$$\epsilon_{jpk} \left(\frac{\partial}{\partial x_n} (x_p T_{nq}) + \rho x_p b_q \right) = 0$$

$$\epsilon_{jpk} \left(\frac{\partial x_p}{\partial x_n} T_{nq} + x_p \frac{\partial T_{nq}}{\partial x_n} + \rho x_p b_q \right) = 0$$

$$\epsilon_{jpk} \left(T_{pq} + x_p \left[\frac{\partial T_{nq}}{\partial x_n} + \rho b_q \right] \right) = 0$$

Subject

Date

$$\epsilon_{j p q} T_{p q} = 0 \rightarrow T_{p q} = T_{q p} \rightarrow \text{symmetric}$$

← تانسور تنش کوشی، یک تانسور تنش متقارن است.

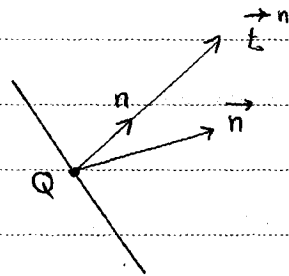
$$\rightarrow T_{ij} = T_{ji}$$

در آزمایشگاه تنش منبری محاسبی شده. ← نیرو بر سطح متعلق اولیه تقسیم می شود ← مخمات مادی:

$$\sigma = \frac{P}{A_0}$$

بنابراین تنش کوشی برابر با تنش منبری اندازه گیری شده در آزمایشگاه می باشد.

Principal stress and principal axes:



در حالت کلی تنش ها در راستای نرمال بر سطح نمی باشند. اما اگر صورت را بگردانیم تا انتخاب کنیم که نرمال بر سطح، تنش ها همبست باشند، تنش های اصلی حاصل خواهند شد.

$$t_i = \sigma_{ij} n_j \quad (1) \quad \vec{t} = \sigma \vec{n} \rightarrow t_i = \sigma n_i \quad (2)$$

$$1, 2 \rightarrow \sigma_{ij} n_j = \sigma n_i$$

$$(\sigma_{ij} n_j - \sigma n_i) = 0$$

جهت های اصلی تنش اصلی

$$|\sigma_{ij} - \sigma \delta_{ij}| = 0 \quad \begin{cases} \sigma_1 \\ \sigma_2 \\ \sigma_3 \end{cases}$$

$$\sigma^3 - I_1 \sigma^2 + I_2 \sigma - I_3 = 0$$

$$I_1 = \sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33}$$

$$I_2 = \begin{vmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma_{22} & \sigma_{23} \\ \sigma_{32} & \sigma_{33} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{13} \\ \sigma_{31} & \sigma_{33} \end{vmatrix}$$

$$I_3 = \det \sigma$$

$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix}$$

$$I_1 = \sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3$$

$$I_2 = \sigma_1 \sigma_2 + \sigma_2 \sigma_3 + \sigma_1 \sigma_3$$

$$I_3 = \sigma_1 \sigma_2 \sigma_3$$

Maximum shearing stress:

$$\vec{n} = n_1 \vec{e}_1 + n_2 \vec{e}_2 + n_3 \vec{e}_3$$

$$\vec{t} = \sigma_{ij} \vec{n}_j$$

اگر جهت های اصلی $\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3$ و تنش های اصلی $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ باشند، بردار \vec{t} عمود بر سطح \vec{n} باشد، مؤلفه های تنش روی سطح در آنجا برابر با \vec{n} ضرب در \vec{n} می باشد.

اصلی $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ باشند، بردار \vec{t} عمود بر سطح \vec{n} باشد، مؤلفه های تنش روی سطح در آنجا برابر با \vec{n} ضرب در \vec{n} می باشد.

$$\begin{bmatrix} t_1 \\ t_2 \\ t_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} n_1 \\ n_2 \\ n_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_1 n_1 \\ \sigma_2 n_2 \\ \sigma_3 n_3 \end{bmatrix}, \vec{t} = \sigma_1 n_1 \vec{e}_1 + \sigma_2 n_2 \vec{e}_2 + \sigma_3 n_3 \vec{e}_3$$

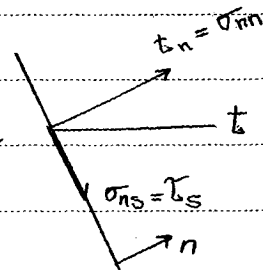
$$\text{تنش نرمال} = \sigma_{nn} = \vec{n} \cdot \vec{t} = n_1^2 \sigma_1 + n_2^2 \sigma_2 + n_3^2 \sigma_3$$

$$\sigma_{ns}^2 = |\vec{t}|^2 - \sigma_{nn}^2 = \sigma_1^2 n_1^2 + \sigma_2^2 n_2^2 + \sigma_3^2 n_3^2 - (\sigma_1 n_1 + \sigma_2 n_2 + \sigma_3 n_3)^2$$

$$\sigma_{ns}^2 = f(n_1, n_2, n_3)$$

$$n_1^2 + n_2^2 + n_3^2 = 1$$

باید n_1, n_2, n_3 را بگونه ای بیابیم که σ_{ns}^2 ماکسیمم شود.



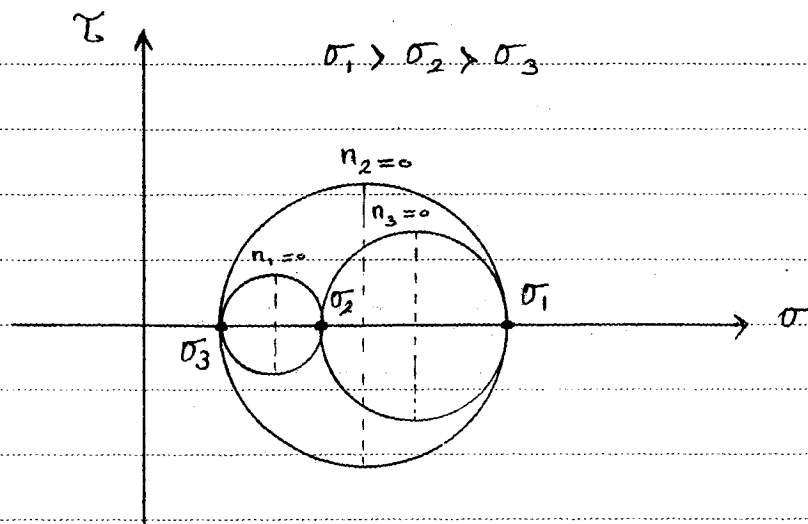
$$\nabla(\sigma - \lambda g) = 0$$

$$g = n_1^2 + n_2^2 + n_3^2$$

با حل این معادله جهت تنش های اصلی بدست می آید.

Subject _____

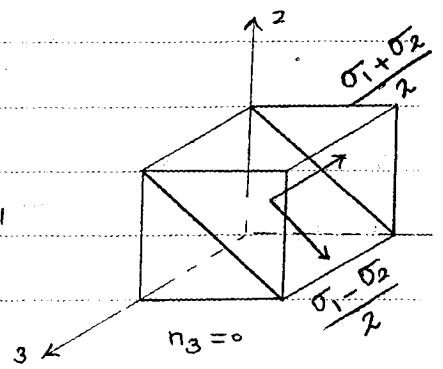
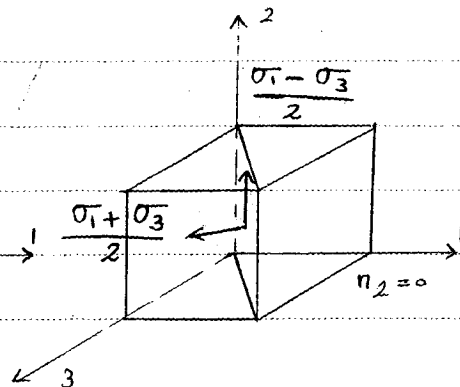
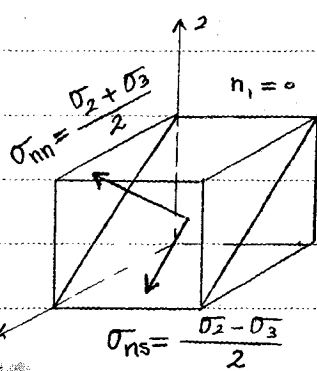
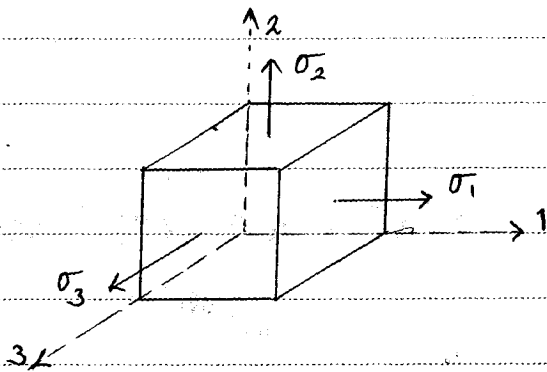
Date _____



$$n_1 = 0 \rightarrow \sigma_{ns} = \frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}, \quad \sigma_{nn} = \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}$$

$$n_2 = 0 \rightarrow \sigma_{ns} = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}, \quad \sigma_{nn} = \frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2}$$

$$n_3 = 0 \rightarrow \sigma_{ns} = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2}, \quad \sigma_{nn} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}$$



در صفحات یونی
ماژیم

$$\sigma_{ns})_{max} = \frac{\sigma_n)_{max} - \sigma_n)_{min}}{2}$$

$$\sigma_{nn})_{max} = \frac{\sigma_n)_{max} + \sigma_n)_{min}}{2}$$

σ_n : تنش اصلی

Deviatoric stresses:

هرگاه تنش مرتبه 2 را می توان به صورت مجموع یک تنش ایزوتروپیک (هیدرواستاتیک) و یک تنش انحرافی تجزیه کرد.

$$T = \left(\frac{1}{3} \text{tr} T \right) I + T'$$

انحرافی

$$T' = T - \frac{I_1}{3} I \quad \text{where: } I_1 = \text{tr}(T) \quad I: \text{identity}$$

$$[\delta_{ij}] = [\sigma'_{ij}] + [\sigma_o \delta_{ij}]$$

انحرافی Hydrostatic

$$\sigma_o = \frac{\text{tr} \sigma}{3} = \frac{\sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33}}{3}$$

$$\begin{bmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & \sigma_{13} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} & \sigma_{23} \\ \sigma_{31} & \sigma_{32} & \sigma_{33} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_{11} - \sigma_o & \sigma_{12} & \sigma_{13} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} - \sigma_o & \sigma_{23} \\ \sigma_{31} & \sigma_{32} & \sigma_{33} - \sigma_o \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \sigma_o & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_o & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_o \end{bmatrix}$$

انحرافی هیدرواستاتیک

Subject _____

Date _____

تنش های اصلی تنش انزلی :

$$\sigma'^3 - J_1 \sigma'^2 + J_2 \sigma' - J_3 = 0$$

$$J_1 = \sigma'_{11} + \sigma'_{22} + \sigma'_{33}$$

$$J_2 = \begin{vmatrix} \sigma'_{22} & \sigma'_{23} \\ \sigma'_{32} & \sigma'_{33} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma'_{11} & \sigma'_{13} \\ \sigma'_{31} & \sigma'_{33} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma'_{11} & \sigma'_{12} \\ \sigma'_{21} & \sigma'_{22} \end{vmatrix}$$

$$J_3 = \det \sigma'_{ij}$$

$$J_1 = (\sigma'_{11} - \sigma_0) + (\sigma'_{22} - \sigma_0) + (\sigma'_{33} - \sigma_0) = 3\sigma_0 - 3\sigma_0 = 0$$

معادله تنش : $\sigma'^3 + J_2 \sigma' - J_3 = 0 \rightarrow \sigma'_1, \sigma'_2, \sigma'_3$

$$(\sigma' - \sigma'_1)(\sigma' - \sigma'_2)(\sigma' - \sigma'_3) = 0$$

$$\sigma'^3 - (\sigma'_1 + \sigma'_2 + \sigma'_3) \sigma'^2 + (\sigma'_1 \sigma'_2 + \sigma'_2 \sigma'_3 + \sigma'_1 \sigma'_3) \sigma' - \sigma'_1 \sigma'_2 \sigma'_3 = 0$$

$$J_1 = 0$$

$$J_2 = \sigma'_1 \sigma'_2 + \sigma'_2 \sigma'_3 + \sigma'_1 \sigma'_3 = -\frac{1}{6} \{ (\sigma'_1 - \sigma'_2)^2 + (\sigma'_1 - \sigma'_3)^2 + (\sigma'_2 - \sigma'_3)^2 \}$$

$$J_3 = \sigma'_1 \sigma'_2 \sigma'_3$$

$$\begin{aligned} \sigma'_1 + \sigma'_2 + \sigma'_3 &= 0 \\ \rightarrow \sigma'_1 + \sigma'_2 + \sigma'_3 &= 0 \end{aligned}$$

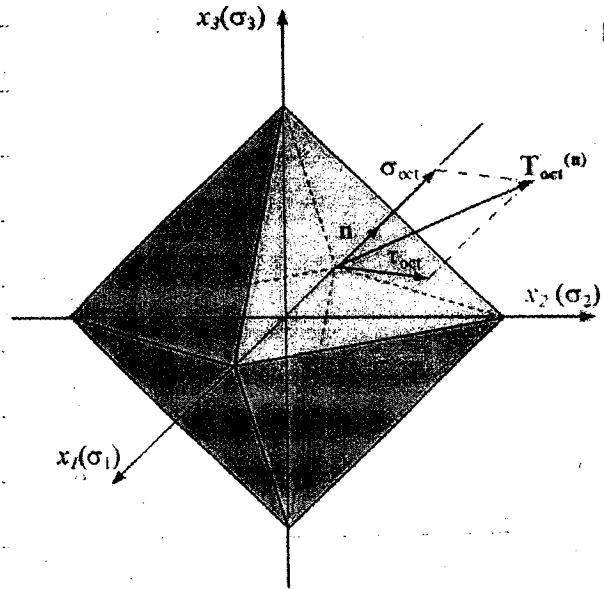
Octahedral stress:

$$n_1^2 + n_2^2 + n_3^2 = 1$$

$$n_1 = n_2 = n_3$$

$$\rightarrow n_1 = n_2 = n_3 = \frac{1}{\sqrt{3}}$$

$$\sigma_{oct} = \sigma_{nn} = \hat{n} \cdot \vec{t} = \hat{n} \cdot T \cdot \hat{n}$$



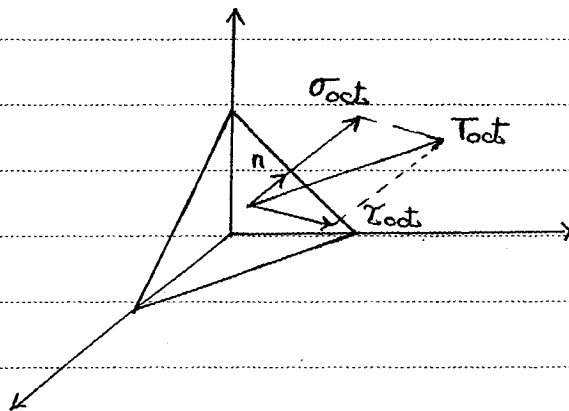
$$\sigma_{oct} = \begin{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{3}} & \frac{1}{\sqrt{3}} & \frac{1}{\sqrt{3}} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{3}} \\ \frac{1}{\sqrt{3}} \\ \frac{1}{\sqrt{3}} \end{bmatrix}$$

$$= \frac{\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3}{3} = \sigma_o$$

$$\tau_{oct} = \sqrt{|\vec{t}|^2 - \sigma_{nn}^2} = \frac{1}{3} \left[(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_1 - \sigma_3)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 \right]^{\frac{1}{2}}$$

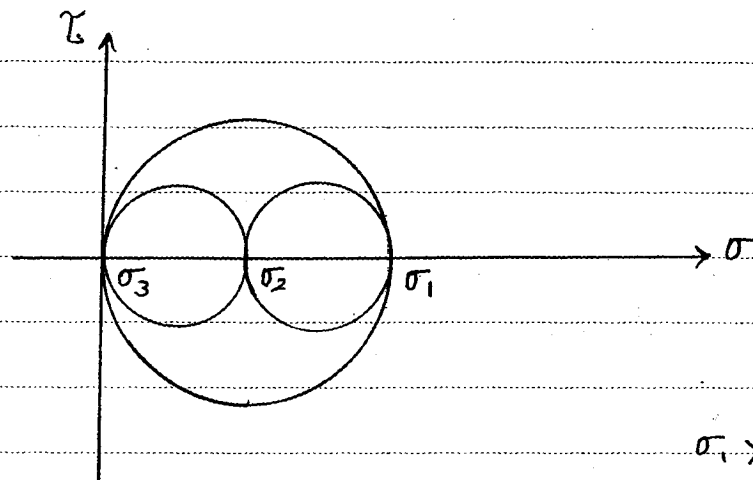
$$\sigma_{eq} = \frac{1}{\sqrt{2}} \left[(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_1 - \sigma_3)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 \right]^{\frac{1}{2}}$$

تشی عادل
فردی ناسی



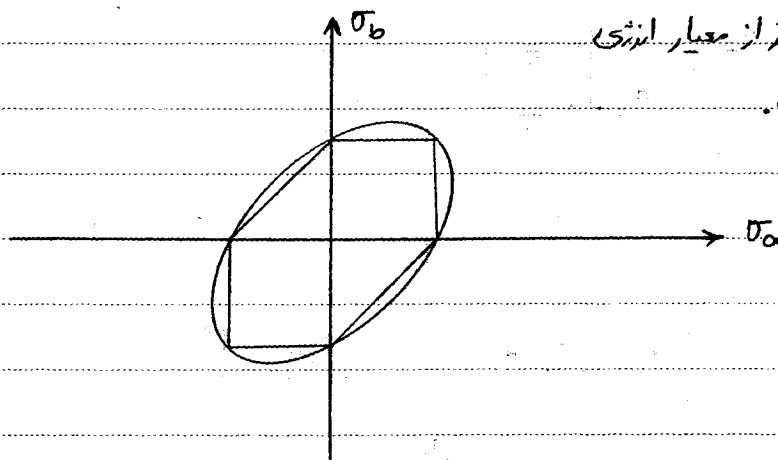
Subject _____

Date _____



در معیار ماکزیم تنش برشی از $\frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2}$ صرف نقطه‌ی کنیم.
در معیار مینوس از $\frac{\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3}{2}$ صرف نقطه‌ی کنیم.

معیار تنش برشی ماکزیم (درسط) محافظه‌تر از معیار انرژی
اعوجاج ماکزیم (مینوس) است.



- مثال: اگر مؤلفه‌های دایسورتش در یک نقطه (p) بصورت زیر در دسترس باشند:
- 1) مؤلفه‌های بردار تنش را در صفحه عمود بر محور x_1 که از نقطه p می‌گذرد.
- 2) مؤلفه‌های بردار تنش را در صفحه‌ای که مؤلفه‌های نرمال بر آن به نسبت $1:2:1$ می‌باشند در دست آورید.
- 3) مقادیر بردار تنش را در مؤلفه‌های عمودی در برشی آن را بر روی صفحه‌ای به معادله زیر در دست آورید. $2x_1 - 2x_2 - x_3 = 0$

$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 2 & 4 & 6 \\ 3 & 6 & 1 \end{bmatrix}$$

$$1) \quad t_i = \sigma_{ij} n_j = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 2 & 4 & 6 \\ 3 & 6 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \vec{t} = \vec{e}_1 + 2\vec{e}_2 + \vec{e}_3$$

$$2) \quad \vec{n} = \frac{1}{\sqrt{1^2 + (-1)^2 + 2^2}} (\vec{e}_1 - \vec{e}_2 + 2\vec{e}_3)$$

$$t_i = \sigma_{ij} n_j \quad \vec{t} = \frac{1}{\sqrt{6}} (5\vec{e}_1 + 10\vec{e}_2 - \vec{e}_3)$$

$$3) \quad \vec{n} = \frac{\nabla f}{|\nabla f|} \quad f(x_1, x_2, x_3) = 2x_1 - 2x_2 - x_3$$

$$\vec{n} = \frac{2\vec{e}_1 - 2\vec{e}_2 - \vec{e}_3}{\sqrt{2^2 + (-2)^2 + (-1)^2}} \quad t_i = \sigma_{ij} n_j$$

$$\vec{t} = \frac{1}{3} (-5\vec{e}_1 - 10\vec{e}_2 - 7\vec{e}_3) \quad \sigma_{nn} = \frac{17}{9}$$

$$\sigma_{ns} = \sqrt{|t_s|^2 - \sigma_n^2} = \left[\frac{174}{9} - \left(\frac{17}{9} \right)^2 \right]^{1/2} = \sqrt{\frac{157}{9}}$$

Subject

Date

Different measure of stress:

در این زمینه dA_0 ، dA همان مساحت در حالت مرجع ، جابجی باشد.

$$dA_0 \rightarrow \vec{t}_0 \quad d\vec{A}_0 = dA_0 \hat{n}_0$$

$$dA \rightarrow \vec{t} \quad d\vec{A} = dA \hat{n}$$

$$\vec{t} \equiv \text{نیروی در سطح} \quad \vec{t} = \frac{d\vec{f}}{dA} \quad \vec{t} = \underline{\underline{T}} \cdot \hat{n}$$

در حالت تغییر یافته

Cauchy stress tensor نیروی

a) The first Piola-Kirchhoff stress tensor: $\underline{\underline{T}}_0$
or Lagrangian stress tensor.

$$\vec{t}_0 = \frac{d\vec{f}}{dA_0}$$

\vec{t}_0 : pseudo-stress vector

$$\vec{t}_0 = \underline{\underline{T}}_0 \cdot \hat{n}_0$$

$$d\vec{f} = \vec{t} dA = \vec{t}_0 dA_0 \rightarrow \vec{t}_0 = \left(\frac{dA}{dA_0} \right) \vec{t}$$

$$\underline{\underline{T}}_0 \cdot \hat{n}_0 = \left(\frac{dA}{dA_0} \right) \underline{\underline{T}} \cdot \hat{n} \quad , \quad \text{از طرفی: } dA \hat{n} = dA_0 J (\underline{\underline{F}}^{-1})^T \cdot \hat{n}_0$$

$$\underline{\underline{T}}_0 \cdot \hat{n}_0 = J \underline{\underline{T}} \cdot (\underline{\underline{F}}^{-1})^T \cdot \hat{n}_0$$

$$\rightarrow \underline{\underline{T}}_0 = J \underline{\underline{T}} \cdot (\underline{\underline{F}}^{-1})^T$$

1st Piola Cauchy

مقارن نیست.

Subject

Date

$$\begin{cases} \underline{\underline{T}}_0 = J \underline{\underline{T}} (\underline{\underline{F}}^{-1})^T \\ \underline{\underline{T}} = \frac{1}{J} \underline{\underline{T}}_0 \cdot \underline{\underline{F}}^T \end{cases}$$

$$\begin{cases} (T_0)_{iB} = J T_{ij} (F^{-1})_{Bj} \\ T_{ij} = \frac{1}{J} (T_0)_{iB} F_{jB} \end{cases}$$

Engineering stress Tensor
Nominal stress Tensor

Second Piola - kirchhoff stress Tensor

$$\underline{\underline{\tilde{T}}} \cdot \hat{n}_0 = \underline{\underline{F}}^{-1} \cdot \underline{\underline{T}}_0 \cdot \hat{n}_0 \quad \left[\begin{array}{l} \underline{\underline{\tilde{T}}} = \underline{\underline{F}}^{-1} \cdot \underline{\underline{T}}_0 \\ \underline{\underline{\tilde{T}}} = J \underline{\underline{F}}^{-1} \cdot \underline{\underline{T}}_0 \cdot (\underline{\underline{F}}^{-1})^T \end{array} \right. \quad \underline{\underline{\tilde{T}}} \text{ متقارن است}$$

خلاصه:

1. Cauchy - stress Tensor نیرو و سطح در مختصات اولی
2. 1-st Piola - kirchhoff نیرو در مختصات اولی و سطح در مختصات لاریتی
3. 2nd Piola - kirchhoff نیرو و سطح در مختصات لاریتی

معیارهای دیگر:

kirchhoff: $\underline{\underline{K}} = J \underline{\underline{T}}$

Biot: $\underline{\underline{T}}_0 \cdot \underline{\underline{R}} \rightarrow \underline{\underline{T}}_B = \frac{1}{2} [\underline{\underline{R}} \cdot \underline{\underline{T}} + \underline{\underline{T}} \cdot \underline{\underline{R}}]$

Ex) The deformed configuration of a body is described:

$$x_1 = \frac{1}{2} X_1, \quad x_2 = -\frac{1}{2} X_3, \quad x_3 = 4X_2$$

Cauchy stress tensor:
$$\begin{bmatrix} \cdot & \cdot & \cdot \\ \cdot & \cdot & \cdot \\ \cdot & \cdot & 100 \end{bmatrix}$$

Subject _____

Date _____

a) what are 1st and 2nd Piola-kirchhoff stress tensor?

$$T_{0i} = J T_{ij} (F^{-1})_{ej} = J T_{ij} (F^{-1})_{jB}$$

$$\underline{\underline{F}} = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{2} \\ 0 & 4 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{and} \quad \underline{\underline{F}}^{-1} = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{4} \\ 0 & -2 & 0 \end{bmatrix}, \quad \det F = 1$$

$$\underline{\underline{T}}_0 = (1) \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{4} \\ 0 & -2 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 25 & 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

$$\underline{\underline{\tilde{T}}} = \underline{\underline{F}}^{-1} \cdot \underline{\underline{T}}_0 = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{4} \\ 0 & -2 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 25 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{25}{4} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

b) calculate the pseudo-stress vector with the First-Piola kirchhoff and second Piola-kirchhoff stress tensor on the e_3 -plane in the deformed state.

$$dA = 1 \quad \hat{n} = \vec{e}_3 \quad dA \hat{n} = dA_0 \cdot J (\underline{\underline{F}}^{-1})^T \cdot \hat{n}_0$$

$$\hat{n}_0 = \vec{e}_3 \quad dA_0 \hat{n}_0 = \frac{1}{|\det F|} \underline{\underline{F}}^T \hat{n}$$

$$dA_0 \hat{n}_0 = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{4} \\ 0 & -2 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 4 \end{bmatrix} \quad \text{Hence} \quad \hat{n}_0 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \quad dA_0 = 4$$

$$[t_0] = [T_0][n_0] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 25 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 25 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

$$[\tilde{t}] = [\tilde{T}][n_0] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{25}{4} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{25}{4} \\ 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

The Conservation of Mass :

اصل بقای جرم بیان می‌کند که نرخ افزایش جرم در یک حجم ثابت از ماده برابر صفر باشد. یعنی:

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho dV = 0$$

حجم ثابت

$$\dot{m} = \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV \quad (\text{I})$$

$$\text{نرخ ریزش جرم از سطح} = - \int_S \rho v_i n_i ds \quad (\text{II})$$

$$(\text{I}) = (\text{II}) : \iiint_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \iint_S \rho v_i n_i ds = 0$$

$$\text{Divergence Theorem : } \iiint_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \iiint_V \frac{\partial}{\partial x_i} (\rho v_i) dV = 0$$

$$\int_V \left[\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_i} (\rho v_i) \right] dV = 0$$

انتگرال فوق باید برای هر حجم احتمالی V برقرار باشد.

Subject _____

Date _____

$$\rightarrow \frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho v_i)}{\partial x_i} = 0$$

$$\frac{\partial (\rho v_i)}{\partial x_i} = \rho \frac{\partial v_i}{\partial x_i} + v_i \frac{\partial \rho}{\partial x_i}$$

$$\rightarrow \frac{\partial \rho}{\partial t} + \rho \frac{\partial v_i}{\partial x_i} + v_i \frac{\partial \rho}{\partial x_i} = 0$$

$$\text{مثال: } \frac{D\rho}{Dt} = \frac{\partial \rho}{\partial t} + v_i \frac{\partial \rho}{\partial x_i}$$

$$\rightarrow \frac{D\rho}{Dt} + \rho \frac{\partial v_i}{\partial x_i} = 0$$

بقای جرم (اصلی)

Conservation of Mass (Lagrangian form):

$$\delta V, \delta V, \delta m$$
$$\rho_0, \rho$$

$$\rho_0 = \lim_{dV \rightarrow 0} \frac{\delta m}{dV}$$

$$\rho = \lim_{dV \rightarrow 0} \frac{\delta m}{dV}$$

$$\frac{\rho_0}{\rho} = \frac{dV}{dV} = \det F$$

$$\frac{\rho_0}{\rho} = \det F$$

$$\xrightarrow{\text{نسبت}} \det F \neq 0$$

if $\det F = 1 \rightarrow$ incompressible

$$\det F = \det \left(\delta_{iR} + \frac{\partial u_i}{\partial X_R} \right) = 1 + \frac{\partial u_i}{\partial x_i} + \alpha \left(\frac{\partial u_i}{\partial X_R} \right)^2$$

$$\text{in the case of small Def. } \det F = 1 + \frac{\partial u_i}{\partial x_i} = 1 + E_{ii}$$

$$\downarrow$$
$$\text{Tr}(E) \rightarrow \delta$$

The principle of linear momentum:

اصول پایه ای منتهم خطی را می توان به این صورت تعریف کرد که نرخ مادی تغییرات منتهم خطی برای یک مجموعه مادی که حجم V ، سطح جانبی S را اشغال کرده اند، مساوی برآید. کلمه نیروهای خارجی وارد بر آن مجموعه مادی است.

$$\frac{D}{Dt} (m\vec{v}) = \vec{L}$$

$$\vec{L} = \int_V \vec{r} dm = \int_V \rho \vec{r} dV$$

→ body force

$$\text{نیروهای خارجی} = \int_V \underset{\substack{\downarrow \\ \text{body force}}}{b} dV + \int_S \underset{\substack{\downarrow \\ \text{surface force}}}{t} ds = \int_V b_i dV + \int_S t_i ds$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho r_i dV = \int_V b_i dV + \int_S t_i ds$$

$$\text{از طرفی: } t_i = \sigma_{ji} n_j \rightarrow \int_S t_i ds = \int_S \sigma_{ji} n_j ds = \int_V \frac{\partial}{\partial x_j} \sigma_{ij} dV$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho r_i dV = \int_V (b_i + \frac{\partial}{\partial x_j} \sigma_{ij}) dV$$

$$\text{Transport theorem: } \frac{D}{Dt} \int_V \rho r_i dV = \int_V \left[\frac{\partial}{\partial t} (\rho r_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho r_i r_j) \right] dV$$

$$\text{Gauss theorem: } \int_V \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho r_i r_j) dV = \int_S (\rho r_i) n_j r_j ds$$

$$\rightarrow \int_V \left[\frac{\partial}{\partial t} (\rho r_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho r_i r_j) \right] dV = \int_V (b_i + \frac{\partial}{\partial x_j} \sigma_{ij}) dV$$

$$\rightarrow \frac{\partial}{\partial t} (\rho r_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho r_i r_j) = b_i + \frac{\partial}{\partial x_j} \sigma_{ij}$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho v_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho v_i v_j) = v_i \frac{\partial \rho}{\partial t} + \rho \frac{\partial v_i}{\partial t} + \rho v_j \frac{\partial v_i}{\partial x_j} + v_i \frac{\partial \rho}{\partial x_i}$$

$$= v_i \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho v_j) \right) + \rho \left(\frac{\partial v_i}{\partial t} + v_j \frac{\partial v_i}{\partial x_j} \right)$$

از طرفین معادله پیوستگی = 0

$$= \rho \frac{D}{Dt} v_i$$

جابجایی:

$$\rho \frac{D}{Dt} v_i = b_i + \frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j}$$

Conservation of angular momentum:

بخش مادی تغییرات بردار عزم زوایای نسبت به یک مبدأ برای یک مجموعه مادی که حجم V با سطح جانبی را اشغال کرده اند برابر است با تیرهای کشا در کل تیرهای وارد به مجموعه مادی نسبت به همان مبدأ از بردار عزم زوایای را با A نشان دهیم، داریم:

$$\vec{A} = \int_V \vec{r} \times (\vec{v} dm) = \int_V \vec{r} \times (\vec{v} \rho dV)$$

$$= \int_V \rho (\vec{r} \times \vec{v}) dV \quad \rightarrow \quad A_i = \int_V \rho \epsilon_{ijk} x_j v_k dV$$

بهای عجمی \vec{b} ، تیرهای سطحی \vec{t} ، بردار کشا نسبت به مبدأ \vec{M} و

$$\vec{M} = \int_V \vec{r} \times \vec{b} dV + \int_S \vec{r} \times \vec{t} ds, \quad M_i = \int_V \epsilon_{ijk} x_j b_k dV + \int_S \epsilon_{ijk} x_j t_k ds$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho \epsilon_{ijk} x_j v_k dV = \int_V \epsilon_{ijk} x_j b_k dV + \int_S \epsilon_{ijk} x_j t_k ds$$

$$\text{مثال: } t_i = T_{ij} n_j, \quad t_k = T_{Lk} n_L$$

$$\int_S \epsilon_{ijk} x_j t_k ds = \int_S \epsilon_{ijk} x_j T_{Lk} n_L ds \xrightarrow{\text{divergence}} = \int_V \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial x_L} (x_j T_{Lk}) dV$$

$$\text{مثال: } \frac{D}{Dt} \int_V \rho \epsilon_{ijk} x_j v_k dV = \int_V \left(\frac{\partial}{\partial t} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k) + \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k v_L) \right) dV$$

$$\text{مثال: } \frac{D}{Dt} \varphi(x, t) = \frac{\partial \varphi}{\partial t} + \nabla \varphi \cdot \mathbf{v}$$

$$\int_V \left[\frac{\partial}{\partial t} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k) + \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k v_L) \right] dV$$

$$= \int_V \epsilon_{ijk} x_j b_k dV + \int_V \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial x_L} (x_j T_{Lk}) dV$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k) + \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho \epsilon_{ijk} x_j v_k v_L) = \epsilon_{ijk} x_j b_k + \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial x_L} (x_j T_{Lk})$$

$$\underline{1} = \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial t} (\rho x_j v_k) = \epsilon_{ijk} x_j \frac{\partial}{\partial t} (\rho v_k) + \epsilon_{ijk} \rho v_k \frac{\partial x_j}{\partial t}$$

(v x v) and $\epsilon_{ijk} v_j v_k \vec{e}_i = \mathbf{v} \times \mathbf{v}$

$$\underline{2} = \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho x_j v_k v_L) = \epsilon_{ijk} \rho v_k v_L \frac{\partial x_j}{\partial x_L} + \epsilon_{ijk} x_j \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho v_k v_L)$$

$$= \epsilon_{ijk} x_j \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho v_k v_L)$$

$$\underline{3} = \epsilon_{ijk} \frac{\partial}{\partial x_L} (x_j T_{Lk}) = \epsilon_{ijk} T_{Lk} \frac{\partial x_j}{\partial x_L} + \epsilon_{ijk} x_j \frac{\partial T_{Lk}}{\partial x_L}$$

$$= \epsilon_{ijk} T_{jk} + \epsilon_{ijk} x_j \frac{\partial T_{Lk}}{\partial x_L}$$

Subject

Date

با جابلهای (*) :

$$\epsilon_{ijk} x_j \left[\frac{\partial}{\partial t} (\rho v_k) + \frac{\partial}{\partial x_L} (\rho v_k v_L) - b_k - \frac{\partial}{\partial x_L} T_{LK} \right] - \epsilon_{ijk} T_{jk} = 0$$

$$\epsilon_{ijk} x_j \left[\rho \frac{\partial v_k}{\partial t} + v_k \frac{\partial \rho}{\partial t} + v_k \frac{\partial (\rho v_L)}{\partial x_L} + \rho v_L \frac{\partial v_k}{\partial x_L} - b_k - \frac{\partial T_{LK}}{\partial x_L} \right]$$

$$- \epsilon_{ijk} T_{jk} = 0$$

$$\epsilon_{ijk} x_j \left[\rho \left(\frac{\partial v_k}{\partial t} + v_L \frac{\partial v_k}{\partial x_L} \right) + v_k \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho v_L)}{\partial x_L} \right) - b_k - \frac{\partial T_{LK}}{\partial x_L} \right]$$

Mass conservation

$$- \epsilon_{ijk} T_{jk} = 0$$

$$\rightarrow \epsilon_{ijk} x_j \left[\rho \frac{D}{Dt} v_k - b_k - \frac{\partial}{\partial x_L} T_{KL} \right] - \epsilon_{ijk} T_{jk} = 0$$

The principle of Linear momentum

$$\rightarrow \epsilon_{ijk} T_{jk} = 0$$

Conservation of Energy :

بر اساس این اصل می توان بیان کرد که نرخ مابقی تغییرات مجموع انرژی جنبشی و داخلی برای یک مجموعه مادی به حجم V که سطح جانبی S را اشغال کرده اند، برابر است با مجموع نرخ کارهای انجام شده بر روی نیروهای وارد بر مجموعه مادی، کارای جذب شده توسط محیط مادی.

انرژی داخلی در واحد حجم

$$K = \frac{1}{2} \int_V \rho v_i v_i dV \quad , \quad E = \int_V \rho e dV$$

$$\dot{W} = \int_V b_i v_i dV + \int_S t_i v_i ds \quad , \quad dQ = -\vec{q} \cdot \vec{n} ds \rightarrow \dot{Q} = -\int \vec{q} \cdot \vec{n} ds = -\int q_i n_i ds$$

Subject

Date

$$\frac{D}{Dt} \left[\frac{1}{2} \int_V \rho v_i v_i dV + \int_V \rho e dV \right] = \int_V b_i v_i dV + \int_S t_i v_i ds - \int_S q_i n_i ds$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \left[\rho \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) dV \right] = \int_V b_i v_i dV + \int_S \underbrace{(t_i v_i - q_i n_i)}_1 ds$$

$$\underline{1} \rightarrow \int_S (t_i v_i - q_i n_i) ds = \int_S (T_{ij} n_j v_i - q_j n_j) ds$$

$i, j \text{ swap} \rightarrow q_j n_j$

$$= \int_S (T_{ij} n_j v_i - q_j n_j) ds$$

$$= \int_S (T_{ij} v_i - q_j) n_j ds = \int_V \underbrace{\frac{\partial}{\partial x_j}}_{\text{Divergence}} (T_{ij} v_i - q_j) dV$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) dV = \int_V \left[(b_i v_i + \frac{\partial}{\partial x_j} (T_{ij} v_i - q_j)) \right] dV$$

$$(59 \text{ is } ***) = \int_V \rho \frac{D}{Dt} \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) dV = \int_V \left[b_i v_i + \frac{\partial}{\partial x_j} (T_{ij} v_i - q_j) \right] dV$$

$$\rho \frac{D}{Dt} \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) = b_i v_i + \frac{\partial}{\partial x_j} (T_{ij} v_i) - \frac{\partial q_j}{\partial x_j}$$

$$\rho \frac{D}{Dt} \left(\frac{1}{2} v_i v_i \right) + \rho \frac{De}{Dt} = b_i v_i + \frac{\partial}{\partial x_j} (T_{ij} v_i) - \frac{\partial q_j}{\partial x_j}$$

$$\rho v_i \frac{D}{Dt} v_i + \rho \frac{De}{Dt} = b_i v_i + v_i \frac{\partial}{\partial x_j} (T_{ij}) + T_{ij} \frac{\partial v_i}{\partial x_j} - \frac{\partial q_j}{\partial x_j}$$

$$v_i \left(\rho \frac{D}{Dt} v_i - b_i - \frac{\partial}{\partial x_j} T_{ij} \right) + \rho \frac{De}{Dt} = T_{ij} \frac{\partial v_i}{\partial x_j} - \frac{\partial q_j}{\partial x_j}$$

\therefore The principle of linear momentum

$$\rho \frac{De}{Dt} = T_{ij} \frac{\partial v_i}{\partial x_j} - \frac{\partial q_j}{\partial x_j}$$

PAPCO

Subject

Date

$$\frac{\delta v_i}{\delta x_j} = \frac{1}{2} \underbrace{\left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} + \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right)}_{D_{ij}} + \frac{1}{2} \underbrace{\left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} - \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right)}_{W_{ij}}$$

$$T_{ij} \frac{\delta v_i}{\delta x_j} = T_{ij} \frac{\delta v_i}{\delta x_j}$$

$$T_{ij} \frac{\delta v_i}{\delta x_j} = T_{ji} \frac{\delta v_j}{\delta x_i}$$

$$\rightarrow T_{ij} \frac{\delta v_i}{\delta x_j} = \frac{1}{2} T_{ij} \left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} + \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right)$$

$$\rightarrow \rho \frac{D}{Dt} e = \underbrace{T_{ij} D_{ij}}_{\text{نرخ کار انجام شده توسط تنش}} - \frac{\delta q_i}{\delta x_j}$$

principle of virtual work (stress Power)

فرض کنید میدان تنش با مؤلفه های T_{ij} در حجم معین از نفا که در رابطه تعادل صدق کند، متحرک باشد:

$$\frac{\delta T_{ij}}{\delta x_i} + \rho b_j = 0 \quad (*)$$

همچنین یک میدان سرعت با مؤلفه های v_i طوری تعریف شده است که مؤلفه های تانسور نرخ تغییر متغیر سرعت زیری باشد: (درنگ حجم معین)

$$\frac{\delta T_{ij}}{\delta x_i} + \rho b_j = 0$$

$$D_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} + \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right)$$

حاصل ضرب $T_{ij} D_{ij}$ را بشکله داده و در حجم V انتگرال می گیریم:

$$\int_V T_{ij} D_{ij} dV = \frac{1}{2} \int_V T_{ij} \left(\frac{\delta v_i}{\delta x_j} + \frac{\delta v_j}{\delta x_i} \right) dV = \int_V T_{ij} \frac{\delta v_j}{\delta x_i} dV$$

$$= \int_V \left\{ \frac{\delta}{\delta x_i} (T_{ij} v_j) - v_j \frac{\delta T_{ij}}{\delta x_i} \right\} dV$$

با استفاده از رابطه (*):

$$= \int_V \left(\frac{\delta}{\delta x_i} (T_{ij} v_j) + \rho v_j b_j \right) dV$$

divergence rate $\Rightarrow \int_V T_{ij} D_{ij} dV = \int_S T_{ij} v_j n_i ds + \int_V \rho v_j b_j dV$

$$\int_V T_{ij} D_{ij} dV = \int_S \vec{t} \cdot \vec{\nu} ds + \int_V \rho \vec{\nu} \cdot \vec{b} dV$$

Traction force body force

(***):

$$B = \frac{1}{2} v_i v_i + e \rightarrow \frac{d}{dt} \int_V \rho \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) dV = \frac{d}{dt} \int_V \rho B dV$$

$$= \int_V \left(\frac{d}{dt} (\rho B) + (\rho B) \frac{d}{dt} \right) dV$$

$$\frac{d}{dt} (dV) = \int \frac{\delta v_i}{\delta x_i} dV_0 = \frac{\delta v_i}{\delta x_i} dV \quad (\text{اثبات ص ۱۹۲ کتاب مباحثی ماسه})$$

$$\rightarrow \frac{d}{dt} \int_V \rho B dV = \int_V \left[\left(\rho \frac{d}{dt} (B) + B \frac{d}{dt} (\rho) \right) + (\rho B) \gamma_{j;j} \right] dV$$

$$= \int_V \left[\left(\rho \frac{d}{dt} (B) + B \left(\frac{d}{dt} (\rho) + (\rho) \gamma_{j;j} \right) \right) \right] dV = \int_V \rho \frac{d}{dt} (B) dV$$

PAPCO

$$= \int_V \rho \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} v_i v_i + e \right) dV$$

Constitutive Modeling : معادلات ساختاری

Constitutive modeling Principles:

1. principle of Determinism for stress:

$\sigma = f(\epsilon)$ یا $\sigma = f(\dot{\epsilon})$ یا $\sigma = f(\epsilon, \dot{\epsilon})$: تنش در یک جسم از طریق تاریخچه جنبش جسم تعیین می شود.

2. principle of local action:

هنگام بدست آوردن تنش در یک نقطه معین، جنبش ذات دیده از آن نقطه تأثیری بر تنش در آن نقطه ندارد.

3. principle of material frame-indifference and objectivity:

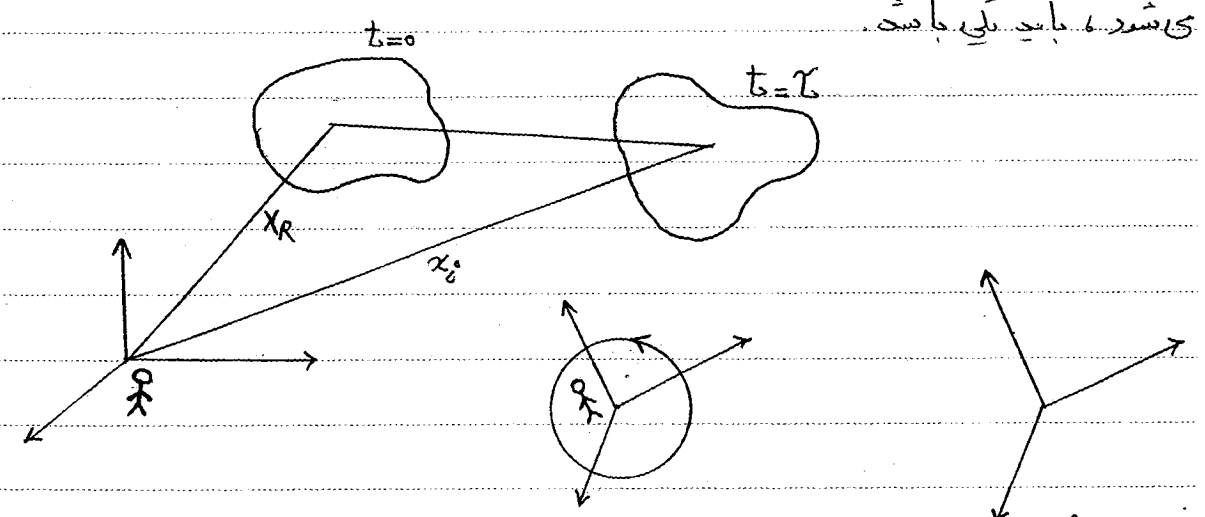
frame ابزار فیزیکی است در صورتی که محور مختصات ابزار ریاضی است.

frame نسبت به زمان sense دارد، ولی محور مختصات خیر.

frame جهت مشاهده کردن حرکت یک سیستم است، یعنی داخل یک frame چند جهت مختصات داشت.

لبن اصل frame-indifference :

پایخ یک سیستم پیوسته به جاگذاری، حرکت که توسط مشاهده گرهای مختلف از طریق frame خودشان بیان می شود، باید یکی باشد.



Attached to a Fixed frame of Reference

Attached to a Rotating platform rotational frame of reference

Deformation platform

اصل objectivity :

در این حالت فقط یک چارچوب استغاره می شود و اعتبار کمیت باید در آن صلب و برپری می شود. یعنی طبق این اصل کمیت هایی که برای نوشتن معادلات ساختاری بکار می روند، نباید تحت دوران صلب و تغییر کنند.

$$\underline{E}^* = \underline{Q} \cdot \underline{E} \cdot \underline{Q}^T \quad \underline{E}^* : \text{در یک frame جدید}$$

$$\underline{x}^*(t) = \underline{C}(t) + \underline{Q}(t) \cdot \underline{x} \quad \underline{x} : \text{در یک frame جدید}$$

∴ show that left stretch tensor v is objective and F is not.

$$\underline{d}\underline{x} = \underline{F} \cdot \underline{d}\underline{X}$$

اگر X چارچوب مرجع باشد : frame reference

$$\underline{d}\underline{x}^* = \underline{F}^* \cdot \underline{d}\underline{X}$$

$$\underline{d}\underline{x}^* = \underline{Q} \cdot \underline{d}\underline{x} = \underline{Q} \cdot (\underline{F} \cdot \underline{d}\underline{X}) = \underline{Q} \cdot \underline{F} \cdot \underline{d}\underline{X}$$

$$\underline{F}^* = \underline{Q} \cdot \underline{F} \rightarrow \text{F ثابت در مرتبه 2 در نقطه ای است.}$$

به همین دلیل از قانون تبدیل تانسور مرتبه 2 برپری نمی کند.

∴ F : objective نیست!

$$\underline{F} = \underline{V} \cdot \underline{R}$$

$$\underline{V} = \underline{F} \cdot \underline{R}^T$$

$$\underline{V}^* = \underline{F}^* \cdot \underline{R}^{*T}$$

$$\underline{F}^* = \underline{Q} \cdot \underline{F} \quad , \quad \underline{R}^* = \underline{Q} \cdot \underline{R}$$

چرا؟

$$\underline{V}^* = \underline{Q} \cdot (\underline{F} \cdot \underline{R}^T) \cdot \underline{Q}^T = \underline{Q} \cdot \underline{V} \cdot \underline{Q}^T$$

∴ از قانون تبدیل تانسور مرتبه 2 برپری می کند، پس v objective است.

Subject

Date

$$\underline{U} = \underline{R} \cdot \underline{F}$$

$$\underline{U}^* = \underline{R}^{*T} \cdot \underline{F}^* \quad , \quad \underline{R}^* = \underline{Q} \cdot \underline{R} \quad \underline{F}^* = \underline{Q} \cdot \underline{F}$$

$$\underline{U}^* = \underline{R}^{*T} \cdot \underline{Q} \cdot \underline{Q} \cdot \underline{F} = \underline{R}^{*T} \cdot \underline{F} = \underline{U}$$

U از قانون تبدیل تنشها پیروی نمی کند، ولی چون ثابت است، objective است.

مثال: آیا مشتق زمانی تنشهای مرتبه 2 objective است یا خیر؟

$$\underline{E}^* = \underline{Q} \cdot \underline{E} \cdot \underline{Q}^T$$

$$\dot{\underline{E}}^* = \frac{d}{dt} (\underline{Q} \cdot \underline{E} \cdot \underline{Q}^T) = \dot{\underline{Q}} \cdot \underline{E} \cdot \underline{Q}^T + \underline{Q} \cdot \dot{\underline{E}} \cdot \underline{Q}^T + \underline{Q} \cdot \underline{E} \cdot \dot{\underline{Q}}^T$$

← بنابراین $\dot{\underline{E}}$ objective نیست. (با در نظر گرفتن $\dot{\underline{E}}^* = \underline{Q} \cdot \dot{\underline{E}} \cdot \underline{Q}^T$ می شود.)

برای تنش:

$$\underline{T}^* = \underline{Q} \cdot \underline{T} \cdot \underline{Q}^T$$

$$\dot{\underline{T}}^* = \dot{\underline{Q}} \cdot \underline{T} \cdot \underline{Q}^T + \underline{Q} \cdot \dot{\underline{T}} \cdot \underline{Q}^T + \underline{Q} \cdot \underline{T} \cdot \dot{\underline{Q}}^T$$

$$\underline{T}^\circ = \dot{\underline{T}} - \underline{W} \cdot \underline{T} + \underline{T} \cdot \underline{W}$$

co-rotational stress rate stress spin tensor

$$\underline{T}^{\circ*} = \underline{Q} \cdot \underline{T}^\circ \cdot \underline{Q}^T$$

Malvern → page 403

4. principle of work conjugacy : R.Hill (1978)

$$\rho \frac{D}{Dt} e = T_{ij} D_{ij} \quad \text{رابطه توان تنش}$$

T با D مزدوج است.
 همپوشانی برای تانسورهای دگرگونی، می توان مزدوج یافت.
 نمایی از تنش \downarrow نمایی از تنش \downarrow امکالر

T_{ij} : Cauchy stress

D_{ij} : strain rate tensor or (rate of deformation)

رابطه توان تنش، یک رابطه اسکالر است و می تواند برای منتهیات جابری و اولیه صاف باشد. حال می خواهیم ببینیم اگر تانسور نرخ تغییر فرم D_{ij} در معادله توان تنش تغییر کند، چه تنشی با آن مزدوج خواهد شد و بالعکس.

$$\underline{T} = \frac{1}{J} \underline{T}_0 \cdot \underline{F}^T = \frac{1}{J} \underline{F} \cdot \underline{\tilde{T}} \cdot \underline{F}^T$$

\downarrow 1st piola \downarrow 2nd piola

از طرفی : $\rho \frac{De}{Dt} = T_{ij} D_{ij}$

در منتهیات اولیه : $\rho_0 \frac{De}{Dt} = \left(\frac{1}{J} \underline{T}_0 \cdot \underline{F}^T \right) : L \quad (1)$

جدا داری : $L = \dot{\underline{F}} \cdot \underline{F}^{-1} \quad \frac{D}{Dt} (F_{iR}) = \frac{D}{Dt} \left(\frac{\partial x_i}{\partial X_R} \right) = \frac{\partial \dot{x}_i}{\partial x_j} \cdot \frac{\partial x_j}{\partial X_R} = L_{ij} \cdot F_{jR}$

(1) $\rightarrow \rho_0 \frac{De}{Dt} = \left(\underline{T}_0 \cdot \underline{F}^T \right) : \left(\dot{\underline{F}} \cdot \underline{F}^{-1} \right) = \underline{T}_0 : \dot{\underline{F}}$

در نتیجه \underline{T}_0 با $\dot{\underline{F}}$ مزدوج است.

Subject

Date

$$\frac{\rho_0}{J} \frac{D e}{D t} = \left(\frac{1}{J} \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{\tilde{T}}} \cdot \underline{\underline{F}}^T \right) : \underline{\underline{L}}$$

$$= \underline{\underline{\tilde{T}}} : \underline{\underline{\dot{\gamma}}} \quad \underline{\underline{L}} \quad \underline{\underline{\tilde{T}}} : \underline{\underline{\dot{E}}}^{(2)}$$

second Piola rate of Green-Lagrange strain tensor

تیر با E منبج است
(4)

$$\underline{\underline{\gamma}} = \underline{\underline{E}}^{(2)} = \frac{1}{2} \left(\frac{\underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{F}}^T}{c} - \underline{\underline{I}} \right)$$

$$\underline{\underline{\dot{E}}}^{(2)} = \frac{1}{2} \left(\underline{\underline{\dot{F}}} \cdot \underline{\underline{F}}^T + \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{\dot{F}}}^T \right)$$

$$\text{از طرفی: } \underline{\underline{\dot{F}}} = \underline{\underline{L}} \cdot \underline{\underline{F}} \rightarrow \underline{\underline{\dot{E}}}^{(2)} = \frac{1}{2} \left(\underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{L}}^T \cdot \underline{\underline{F}} + \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{L}} \cdot \underline{\underline{F}} \right)$$

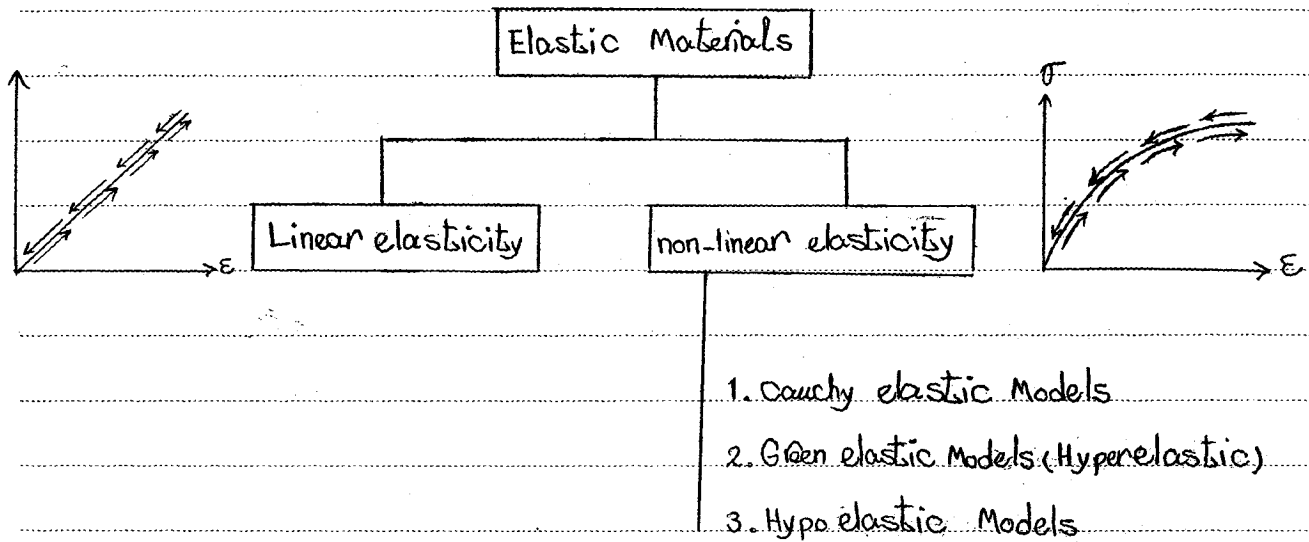
$$\underline{\underline{\dot{E}}}^{(2)} = \frac{1}{2} \underline{\underline{F}} \cdot \left(\underline{\underline{L}}^T \cdot \underline{\underline{F}} + \underline{\underline{L}} \cdot \underline{\underline{F}} \right) = \frac{1}{2} \underline{\underline{F}} \cdot \left(\underline{\underline{L}} + \underline{\underline{L}}^T \right) \cdot \underline{\underline{F}} = \underline{\underline{F}} \cdot \underline{\underline{D}} \cdot \underline{\underline{F}}$$

$$\rightarrow \underline{\underline{D}} = \left(\underline{\underline{F}} \right)^T \cdot \underline{\underline{\dot{E}}}^{(2)} \cdot \underline{\underline{F}}^{-1}$$

(تقریب) Find The stress conjugate to the Lagrangian right stretch tensor "u".

Elastic Material Idealization:

Elastic Material:



I. Cauchy elastic Models:

کلیه ماده الاستیک کرنش ماده ای است که در آن تنش کرنش در یک نقطه مادی از کرنش جاری همان نقطه بوده و به تازگی کرنش وابسته می باشد:

$$\sigma_{ij} = F_{ij}(\epsilon_{KL})$$

تابع غیر خطی

کار به مسیر وابسته است. کار غیر Conservative است ← نمی توان بصورت تابع پتانسیل نوشت

$$\sigma_{ij} = \alpha_0 \delta_{ij} + \alpha_1 \epsilon_{ij} + \alpha_2 \epsilon_{im} \epsilon_{mj} + \alpha_3 \epsilon_{im} \epsilon_{mn} \epsilon_{nj} + \dots$$

$$\underline{I} \quad \sigma_{ij} = \alpha_0 I + \alpha_1 \epsilon + \alpha_2 \epsilon^2 + \alpha_3 \epsilon^3 + \dots$$

ضرایب α از طریق آزمایش بیست می آید.

Subject

Date

Example 1: First order Cauchy elastic Model:

$$\sigma_{ij} = \alpha_0 \delta_{ij} + \alpha_1 \epsilon_{ij}$$

$$\alpha_0, \alpha_1 = ?$$

1. Simple shear Deformation:

$$\epsilon_{12} = \epsilon_{21}, \quad \epsilon_{11} = \epsilon_{22} = \epsilon_{33} = 0, \quad \delta_{12} = 0$$

$$\sigma_{12} = \alpha_1 \epsilon_{12} = \alpha_1 \frac{b_{12}}{2} \rightarrow \alpha_1 = \frac{2\sigma_{12}}{b_{12}} = 2G$$

2. Axial Tension:

$$\epsilon_{ij} = \frac{1}{3} \epsilon_{kk} \delta_{ij}$$

$$\sigma_{ij} = \alpha_0 \delta_{ij} + 2G \left(\frac{1}{3} \epsilon_{kk} \delta_{ij} \right) = \left(\alpha_0 + \frac{2}{3} G \epsilon_{kk} \right) \delta_{ij}$$

$$\text{تشنه سبب} = \frac{1}{3} \sigma_{mm} = \left(\alpha_0 + \frac{2}{3} G \epsilon_{kk} \right) \quad k = \frac{\frac{1}{3} \sigma_{mm}}{\epsilon_{kk}} = \frac{\alpha_0}{\epsilon_{kk}} + \frac{2}{3} G$$

$$\text{Bulk Modulus: } k = \frac{\frac{1}{3} \sigma_{mm}}{\epsilon_{kk}} = \frac{\alpha_0 + \frac{2}{3} G \epsilon_{kk}}{\epsilon_{kk}} = \frac{\alpha_0}{\epsilon_{kk}} + \frac{2}{3} G$$

$$\rightarrow \alpha_0 = \left(k - \frac{2G}{3} \right) \epsilon_{kk} = \lambda \epsilon_{kk}$$

$$\sigma_{ij} = \lambda \epsilon_{kk} \delta_{ij} + 2G \epsilon_{ij}$$

II. Hyperelastic Models: (Green elastic Materials)

به معنای آنکه در آنها کار انجام شده مستقل از مسیر بارگذاری می باشد، مورد های الاستیک یا الاستیک کرن
گفته می شود. کاری به تاریخی بارگذاری نداریم!

strain energy Function:

$$W(E)$$

↳ Lagrange Finite strain

$$\sigma_{ij} = \frac{\delta W}{\delta E_{ij}}$$

$$d\sigma_{ij} = \frac{\delta^2 W}{\delta E_{ij} \delta E_{kl}} dE_{kl} = C_{ijkl} dE_{kl} \quad (I)$$

↓
81 مرتبه

$$C_{ijkl} = \frac{\delta^2 W}{\delta E_{ij} \delta E_{kl}}$$

$$d\sigma_{kl} = \frac{\delta^2 W}{\delta E_{kl} \delta E_{ij}} dE_{ij} = C_{klij} dE_{ij}$$

$$\rightarrow C_{ijkl} = C_{klij} \rightarrow$$

36 مرتبه مستقل

$$\frac{81 - 9}{2} = 36$$

9 حالت: $i=k, j=l$

$$\begin{matrix} \sigma_{ij,kl} \\ \delta i \quad \delta k \\ E_{ij,kl} \end{matrix}$$

تانسور تنش
متناظر است.

21 مرتبه مستقل

Subject

Date

a) polynomial Representation:

$$W(E) = W_0 + C_{ij} E_{ij} + \frac{1}{2} C_{ijmn} E_{ij} E_{mn} + \frac{1}{3} C_{ijmnrS} E_{ij} E_{mn} E_{rs}$$

$$C_{ij} = C_{ji}$$

$$C_{ijmn} = C_{mnij} = C_{jimn} = C_{ijnm}$$

$$C_{ijmnrS} = C_{jimnrS} = C_{ijnmrs} = C_{ijmnrS} = \dots$$

$$\sigma_{ij} = \frac{\delta W}{\delta E_{ij}} = C_{ij} + C_{ijmn} E_{mn} + C_{ijmnrS} E_{mn} E_{rs}$$

if $E_{mn} = 0$ $\sigma_{ij} = C_{ij}$ (initial stress) سازمان با خارجی وجود ندارد

if $C_{ij} = 0 \rightarrow W(E) = \frac{1}{2} C_{ijmn} E_{ij} E_{mn} + \frac{1}{3} C_{ijmnrS} E_{ij} E_{mn} E_{rs} + W_0$

b) second order theory of elasticity:

$$\sigma'_{ij} = C_{ijmn} E_{mn} + C_{ijmnrS} E_{mn} E_{rs}$$

اگر کرنش بی‌انتهای کوچک باشد:

$$\rightarrow \sigma'_{ij} = C_{ijmn} E_{mn}$$

$$W(E) = \frac{1}{2} C_{ijmn} E_{ij} E_{mn}$$

این معادله مناسب خطی باشد، علاوه بر کرنش ها، Rotation ها هم باید بسیار کوچک باشد.

$$\sigma'_{ij} = C_{ijmn} E_{mn}$$

2nd piola-kirchhoff \downarrow کرنش

برای حالتی بی نهایت کوچک: $E_{ij} = E_{ji}$

$$W(E) = \frac{1}{2} C_{ijklmn} \epsilon_{ij} \epsilon_{mn}$$

$$\sigma_{ij} = C_{ijklmn} \epsilon_{mn} \quad \text{Hookian Materials}$$

۲۱ نمونه مستقل

c) Isotropic Materials:

← خواص مکانیکی تابع جهت نیست.

$$W = W(I_{1E}, I_{2E}, I_{3E})$$

لاابتنهای لایتنر

$$\sigma_{ij} = \frac{\partial W}{\partial I_{1E}} \frac{\partial I_{1E}}{\partial \epsilon_{ij}} + \frac{\partial W}{\partial I_{2E}} \frac{\partial I_{2E}}{\partial \epsilon_{ij}} + \frac{\partial W}{\partial I_{3E}} \frac{\partial I_{3E}}{\partial \epsilon_{ij}}$$

اگرچه لایتنر

$$I_{1E} = \text{tr}(\epsilon) = \epsilon_{11} + \epsilon_{22} + \epsilon_{33} = \epsilon_{ii}$$

$$I_{2E} = \frac{1}{2} (\epsilon_{ii} \epsilon_{jj} - \epsilon_{ij} \epsilon_{ji})$$

$$I_{3E} = \det(\epsilon) = \frac{1}{3} \{ \text{tr} \epsilon^3 - I_{1E} \text{tr} \epsilon^2 + I_{3E} \text{tr} \epsilon \}$$

$$\frac{\partial I_{1E}}{\partial \epsilon_{ij}} = \delta_{ij}$$

$$\frac{\partial I_{2E}}{\partial \epsilon_{ij}} = I_{1E} \delta_{ij} - \epsilon_{ij}$$

$$\frac{\partial I_{3E}}{\partial \epsilon_{ij}} = I_{2E} \delta_{ij} - I_{1E} \epsilon_{ij} + \epsilon_{im} \epsilon_{mj}$$

Subject

Date

مثلاً :
$$W = C_1 I_{1E}^2 + C_2 I_{2E}$$

d) Incompressible Material

$$I_{3E} = 1 \leftarrow A_0 L_0 = AL$$
 همه تغییرات ثابت می ماند.

$$W = W(I_{1E}, I_{2E})$$

Mooney - Rivlin :

$$W = C_1 (I_{1E} - 3) + C_2 (I_{2E} - 3)$$

C_1, C_2 : Constants

Neo-Hookian (Rubber) 400% تغییرات

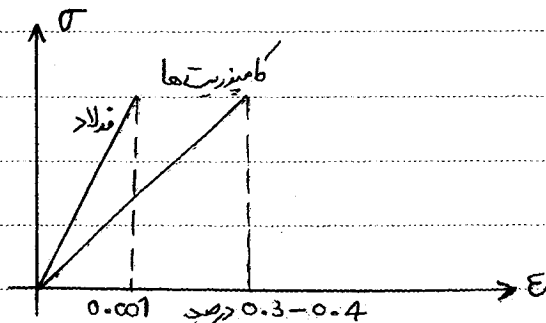
III. Hypoelastic Models :

$$\sigma_{ij} = C_{ijkl} \dot{\epsilon}_{kl}$$

در این حالت تنش بسیار کم ترش میماند در ماده ایجاد شده و به مسیر بسته است ← کاربرد اصلی در پلیمرها

IV. Linear elasticity :

The Ideal elastic solid or Hookian solids :



PAPCO

یا 0.1

Subject

Date

$$\tilde{T}_{IJ} = C_{IJKS} E_{RS}$$

$$T_{ij} = C_{ijrs} E_{rs}$$

$$W = W(E)$$

$$\frac{\delta W}{\delta t} = T_{ij} D_{ij}$$

$$\frac{\delta W}{\delta E} \frac{\delta E}{\delta t} = T_{ij} D_{ij}$$

$$\frac{\delta W}{\delta E} \dot{E} = T_{ij} D_{ij} \rightarrow T_{ij} = \frac{W}{\delta E_{ij}}$$

$$C_{ijrs} = \lambda \delta_{ij} \delta_{rs} + \mu (\delta_{ir} \delta_{js} + \delta_{is} \delta_{jr}) + \nu (\delta_{ir} \delta_{js} - \delta_{is} \delta_{jr})$$

... ν, μ, λ

$$\sigma_{ij} = \sigma_{ji}, \quad \epsilon_{ij} = \epsilon_{ji}$$

$$C_{jirs} = \lambda \delta_{ji} \delta_{rs} + \mu (\delta_{jr} \delta_{is} + \delta_{js} \delta_{ir}) + \nu (\delta_{jr} \delta_{is} - \delta_{js} \delta_{ir})$$

$$C_{ijrs} = C_{jirs} \rightarrow \nu = 0$$

$$\text{Hence: } C_{ijrs} = \lambda \delta_{ij} \delta_{rs} + \mu (\delta_{ir} \delta_{js} + \delta_{is} \delta_{jr})$$

$$\rightarrow T_{ij} = [\lambda \delta_{ij} \delta_{rs} + \mu (\delta_{ir} \delta_{js} + \delta_{is} \delta_{jr})] E_{rs}$$

$$T_{ij} = \lambda \delta_{ij} \underbrace{\delta_{rs}}_{r=s} E_{rs} + \mu \underbrace{\delta_{ir}}_{i=r} \underbrace{\delta_{js}}_{j=s} E_{rs} + \mu \underbrace{\delta_{is}}_{i=s} \underbrace{\delta_{jr}}_{j=r} E_{rs}$$

PAPCO

Subject

Date

$$T_{ij} = \lambda \delta_{ij} E_{kk} + 2\mu E_{ij}$$

ضرایب لامه λ, μ

if $i=j \rightarrow T_{ii} = 3\lambda E_{kk} + 2\mu E_{ii} = (3\lambda + 2\mu) E_{ii}$

$$E_{ij} = \frac{\lambda \delta_{ij}}{2\mu(3\lambda + 2\mu)} T_{kk} + \frac{1}{2\mu} T_{ij}$$

$$\mu = G = \frac{E}{2(1+\nu)} \rightarrow \lambda = \frac{\nu E}{(1+\nu)(1-2\nu)}$$

عکس: $E_{ij} = -\frac{\nu}{E} T_{ik} \delta_{ij} + \frac{1+\nu}{E} T_{ij}$

$$\epsilon_x = \frac{1}{E} [\sigma_x - \nu(\sigma_y + \sigma_z)] \quad , \quad \gamma_{yx} = \frac{1}{G} \tau_{yx}$$

$$\epsilon_y = \frac{1}{E} [\sigma_y - \nu(\sigma_x + \sigma_z)] \quad , \quad \gamma_{xz} = \frac{1}{G} \tau_{xz}$$

$$\epsilon_z = \frac{1}{E} [\sigma_z - \nu(\sigma_x + \sigma_y)] \quad , \quad \gamma_{zy} = \frac{1}{G} \tau_{zy}$$

linear thermoelastic equations:

$$\sigma_{ij} = C_{ij} + C_{ijmnn} E_{mn} + C_{ijmnnns} E_{mn} E_{ns} \quad ! \text{قیمت}$$

$$\theta - \theta_0 \rightarrow C_{ij} = -\beta_{ij} (\theta - \theta_0)$$

small def. $\sigma_{ij} = -\beta_{ij} (\theta - \theta_0) + C_{ijmnn} E_{mn}$ Duhamel - Neuma

در حد تغییر یافته برای تنش های حرارتی

if $\theta = \theta_0$

$$\sigma_{ij} = \lambda E_{kk} \delta_{ij} + 2\mu E_{ij}$$

حالتی $\rightarrow E_{mn} = 0 \rightarrow \beta_{ij} = \beta \delta_{ij}$

$$\sigma_{ij} = \lambda E_{kk} \delta_{ij} + 2\mu E_{ij} - \beta (\theta - \theta_0) \delta_{ij}$$

$$E_{ij} = -\frac{\nu}{E} \sigma_{kk} \delta_{ij} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij} + \alpha (\theta - \theta_0) \delta_{ij}$$

↓
ضریب انبساط حرارتی

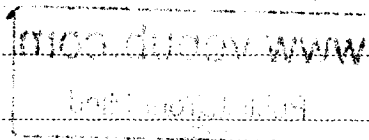
$$3\alpha = \frac{\beta}{k} \quad \text{or} \quad \beta = \frac{E\alpha}{1-2\nu}$$

→ نه در محدوده خطی

Linear Viscoelasticity:

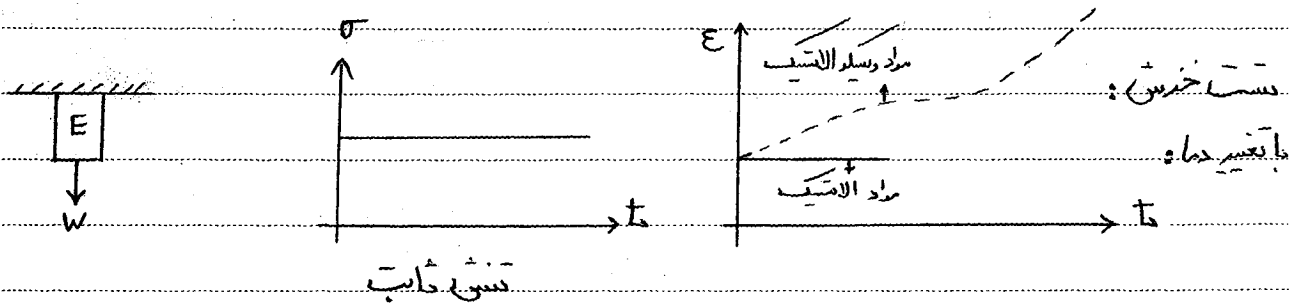
مرادی که خواص آن ما بین سیال و جامد است در مشخصه اصلی:

1. رفتار وابسته به زمان دارند.
2. تغییر فرم دائمی پیدا می کنند.



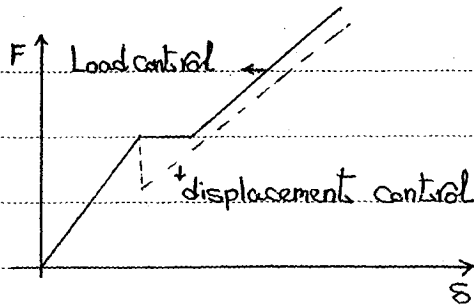
جهت تخمین مراد و سلب الاستیک:

1. تست خزش
2. تست استرخشی (stress relaxation)
3. مطالعه پاسخ دینامیکی سیستم به یک بار سینوسی.



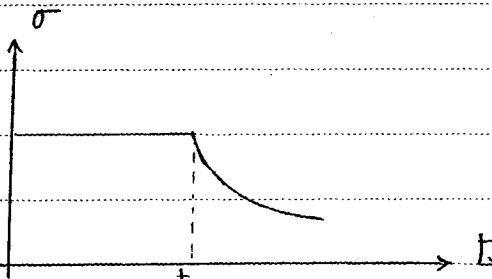
Subject _____

Date _____



بسته استرس در تنش:

کرنش را در یک حمله محسوس ثابت نگه می داریم. در این صورت برای یک ماده، سلب الاستیک خواهیم داشت:



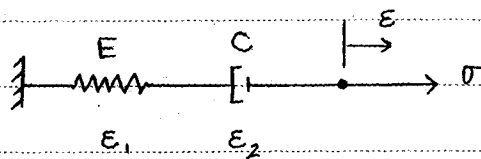
با تغییر دما:

نقطه ای که کرنش را در آن ثابت نگه داریم

www.vepub.com
Publish Your Mind

Maxwell Model:

(برای سیالیت)



total strain: $\epsilon = \epsilon_1 + \epsilon_2 \rightarrow \dot{\epsilon} = \dot{\epsilon}_1 + \dot{\epsilon}_2$

$$\dot{\epsilon} = \frac{q \cdot}{E} + \frac{q}{C}$$

Subject _____

Date _____

$$\text{Laplace: } L[f(t)] = F(s) = \int_0^{\infty} e^{-st} f(t) dt \quad \text{for } s > 0$$

$$f(t) = 1 \rightarrow L(1) = \int_0^{\infty} e^{-st} dt = \left[-\frac{1}{s} e^{-st} \right]_0^{\infty} = \frac{1}{s}$$

$$f(t) = t \rightarrow L(t) = \int_0^{\infty} e^{-st} t dt = \left[-\frac{1}{s} e^{-st} t \right]_0^{\infty} + \int_0^{\infty} \frac{1}{s} e^{-st} dt = \frac{1}{s^2}$$

$$f(t) = \frac{dy}{dt} \rightarrow L\left(\frac{dy}{dt}\right) = -y(0) + sY(s) \quad L(t^n) = \frac{n!}{s^{n+1}}$$

$$\dot{\epsilon} = \frac{\dot{\sigma}}{E} + \frac{\sigma}{C} \quad L(\dot{\epsilon}) = \bar{\epsilon} \quad L(\sigma) = \bar{\sigma} \rightarrow \begin{array}{l} \text{domain stress} \\ \downarrow \\ \text{domain time} \end{array}$$

$$L(\dot{\epsilon}) = \frac{1}{E} L(\dot{\sigma}) + L\left(\frac{\sigma}{C}\right)$$

$$s\bar{\epsilon} - \epsilon(0) = \frac{1}{E} (s\bar{\sigma} - \sigma(0)) + \frac{1}{C} \bar{\sigma} \quad \text{(I)}$$

creep response:

$$\sigma = \sigma_0 u(t)$$

$$L(\sigma) = \sigma_0 L[u(t)] \rightarrow \bar{\sigma} = \frac{\sigma_0}{s} \quad \text{(II)}$$

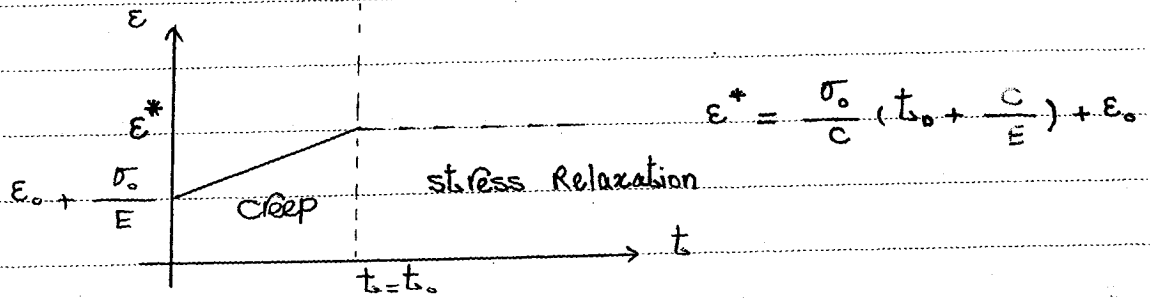
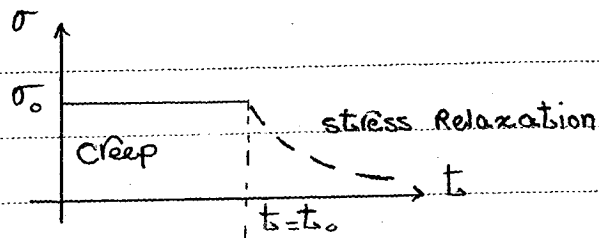
$$\text{(I, II): } s\bar{\epsilon} - \epsilon(0) = \frac{1}{E} \left(s \frac{\sigma_0}{s} - \sigma_0 \right) + \frac{1}{C} \frac{\sigma_0}{s}$$

$$\bar{\epsilon} = \frac{\sigma_0}{sE} + \frac{\sigma_0}{Cs^2} \rightarrow \bar{\epsilon} = \frac{\sigma_0}{E} \left(\frac{1}{s} + \frac{E}{Cs^2} \right)$$

$$\epsilon = \frac{\sigma_0}{E} \left(1 + \frac{E}{C} t \right) \quad \underline{\epsilon} = \frac{\sigma_0}{C} \left(t + \frac{C}{E} \right) \quad \text{معكس لا بلايس:}$$

Subject _____

Date _____



← مالمول تغییرات تنش در اثر خزش و در صورت خطی تغییر می یابند.

stress relaxation:

$$\epsilon = \epsilon^* u(t - t_0)$$

$$I \text{ Laplace: } s\bar{\epsilon} - \epsilon(t_0) = \frac{1}{E} [s\bar{\sigma} - \sigma(t_0)] + \frac{1}{c}\bar{\sigma} \quad (III)$$

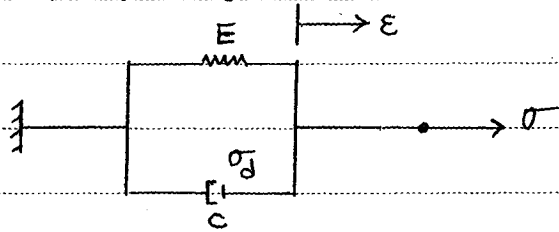
تغییر متغیر: $t - t_0 = \tau \rightarrow \epsilon = \epsilon^* u(\tau) \xrightarrow{\text{Laplace}} \bar{\epsilon} = \frac{\epsilon^*}{s} \quad (IV)$

$$(III, IV) \quad s \frac{\epsilon^*}{s} - \epsilon^* = \frac{1}{E} [s\bar{\sigma} - \sigma_0] + \frac{1}{c}\bar{\sigma}$$

$$\left(\frac{s}{E} + \frac{1}{c}\right)\bar{\sigma} = \frac{\sigma_0}{E} \rightarrow \bar{\sigma} = \sigma_0 \frac{c}{cs + E} = \frac{\sigma_0}{s + \frac{E}{c}}$$

$$\text{Inverse Laplace: } \sigma = \sigma_0 e^{-\frac{E}{c}\tau} \rightarrow \sigma = \sigma_0 e^{-\frac{E}{c}(t - t_0)}$$

Kelvin Model :



(بکلی باہر)

$$\sigma_s = E\varepsilon, \quad \sigma_d = c\dot{\varepsilon}$$

$$\sigma = \sigma_s + \sigma_d = E\varepsilon + c\dot{\varepsilon} \quad \sigma = E\varepsilon + c\dot{\varepsilon} \quad (I)$$

Creep response:

Creep response:

$$\sigma = \sigma_0 u(t) \quad (II)$$

$$(I) \text{ تبدیل لاپلاس : } \bar{\sigma} = E\bar{\varepsilon} + c[s\bar{\varepsilon} - \varepsilon(0)]$$

$$(II) \text{ تبدیل لاپلاس : } \bar{\sigma} = \frac{\sigma_0}{s}$$

$$\text{بندی مدل : } \varepsilon(0) = 0$$

$$\frac{\sigma_0}{s} = E\bar{\varepsilon} + c s \bar{\varepsilon} \rightarrow \bar{\varepsilon} = \frac{\sigma_0}{c s (s + \frac{E}{c})} \quad \text{نقطہ : } \frac{E}{c} = \lambda$$

$$\text{تفکیک کسر : } \frac{1}{s(s+\lambda)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+\lambda} = \frac{A(s+\lambda) + Bs}{s(s+\lambda)} = \frac{(A+B)s + A\lambda}{s(s+\lambda)}$$

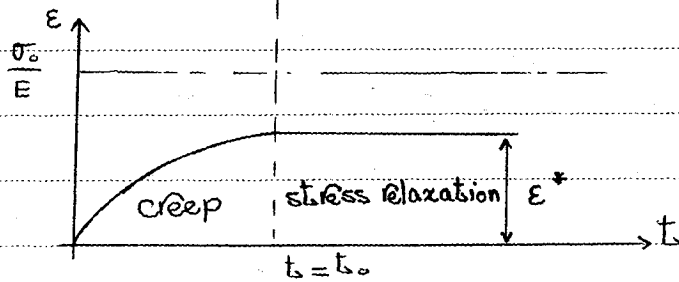
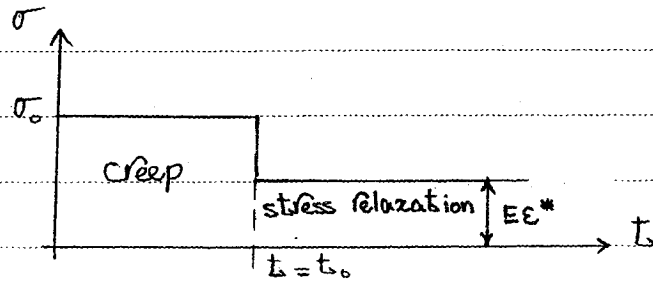
$$A+B=0, \quad A\lambda=1 \rightarrow A = \frac{1}{\lambda}, \quad B = -\frac{1}{\lambda}$$

$$\bar{\varepsilon} = \frac{\sigma_0}{c} \left[\frac{1}{\lambda s} - \frac{1}{\lambda(s+\lambda)} \right] = \frac{\sigma_0}{c\lambda} \left[\frac{1}{s} - \frac{1}{s+\lambda} \right]$$

Subject _____

Date _____

Inverse Laplace : $\epsilon = \frac{\sigma_0}{E} [1 - e^{-\lambda t}] = \frac{\sigma_0}{E} (1 - e^{-\frac{E}{c} t})$



www.vepub.com
Publish Your Mind

stress relaxation :

$t = t_1 \rightarrow \epsilon = \epsilon^* u(t - t_1) = \epsilon^* u(t) \rightarrow \bar{\epsilon} = \frac{\epsilon^*}{s}$

Inverse Laplace : $\bar{\sigma} = E \frac{\epsilon^*}{s} + c [s \frac{\epsilon^*}{s} - \epsilon^*] \rightarrow \bar{\sigma} = E \frac{\epsilon^*}{s}$

Inverse Laplace : $\sigma = E \epsilon^* u(t) = E \epsilon^* u(t - t_1)$

Three elements models :

معادله ماکزاری، پدیده های آسیدتی نیش، خزش را برای در ماده دسلو الاستیک که توسط تندر، دسپر و سبروت

