

$$\frac{\partial \vec{r}_i}{\partial \dot{q}_k} = \frac{\partial \vec{r}_i}{\partial \dot{q}_k} \quad -2$$

$$Q_k = \sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot \frac{\partial \vec{r}_i}{\partial \dot{q}_k} = \sum F_i \frac{\partial \vec{r}_i}{\partial \dot{q}_k}$$

سؤال قبل: حل المسألة لثلاث دوائر؟

$$\frac{\partial r_{G1}}{\partial \theta_1} > \frac{\partial r_{G1}}{\partial \theta_2}$$

$$\frac{\partial r_{G2}}{\partial \theta_1} > \frac{\partial r_{G2}}{\partial \theta_2}$$

$$\frac{\partial r_p}{\partial \theta_1} > \frac{\partial r_p}{\partial \theta_2}$$

$$\Rightarrow Q_1 = F_{G1} \frac{\partial r_{G1}}{\partial \theta_1} + F_{G2} \frac{\partial r_{G2}}{\partial \theta_1} + F \cdot \frac{\partial r_p}{\partial \theta_1}$$

$$Q_2 = F_{G1} \frac{\partial r_{G1}}{\partial \theta_2} + F_{G2} \frac{\partial r_{G2}}{\partial \theta_2} + F \cdot \frac{\partial r_p}{\partial \theta_2}$$

3 - نقطه برای نیروهای گانز و استرو

$$Q_{KC} = \frac{-\partial V}{\partial q_k}$$

$$V = -m_1 g L_1/2 \cos \theta_1 - m_2 g L_1 \cos \theta_1 - m_2 g L_2/2 \cos \theta_2$$

$$Q_{1c} = -\frac{\partial V}{\partial \theta_1} = -\frac{1}{2} m_1 g L_1 \sin \theta_1 - m_2 g L_1 \sin \theta_1$$

که چون F همواره در راستای آن را از این جهت می توان نوشت

اصل کار مجازی برای تعادل استاتیکی

$$\vec{R}_i = 0 \quad N = 1, 2, \dots$$

برآیندها

$$\delta W = \sum_{i=1}^N \vec{R}_i \cdot \delta \vec{r}_i$$

$$= \sum_{i=1}^N (\vec{F}_i + \vec{F}'_i) \delta \vec{r}_i$$

برآیندهای خارجی ← ← برآیندهای داخلی

$$\delta W = \sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i + 0 = 0$$

$$\Rightarrow \sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

اصل کار مجازی /
برای تعادل استاتیکی

کار مجازی نیروهای خارجی وارد بر یک جسم در تعادل استاتیکی برابر صفر است.

$$\rightarrow \delta W = \sum_{k=0}^n Q_k \delta q_k = 0$$

اگر سیستم بر حسب مختصات تعمیم یافته مستقل نمایش داده شود

$$\Rightarrow Q_k = 0$$

اگر مختصات تعمیم یافته مستقل نباشد Q_k چه می شود (Q_k با معادله قید ارتباط پیدا می کند)

Q_k ها نیز از همدیگر مستقل هستند.

$$\delta W = Q_1 \delta q_1 + Q_2 \delta q_2 + Q_3 \delta q_3 + \dots + Q_n \delta q_n = 0$$

$$Q_1 = Q_2 = \dots = Q_n = 0$$

← برضای δq_k داریم

دو روش استفاده از اصل کار مجازی

$$\delta W = \sum_{i=1}^n F_i \delta r_i = 0$$

1 از مختصات فیزیکی استفاده شود و رابطه

استفاده گردد .

2 یک دسته مختصات تعمیم یافته مستقل اختیار گردد و از

$$Q_k = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i \cdot \left(\frac{\partial \vec{r}_i}{\partial q_k} \right)$$

اصل دالامبر (D'Alembert's principle)

$$\sum \vec{F} = m\vec{a}$$

$$\sum \vec{F} - m\vec{a} = 0$$

$$\sum \vec{F} + \vec{f} = 0 \quad \text{اصل دالامبر}$$

↓
-ma
که نیروی مجازی

$$\rightarrow \sum_{i=1}^N (\vec{F}_i - m_i \vec{a}_i) \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

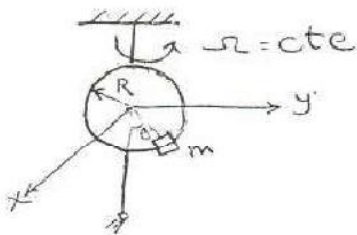
در کار مجازی بسیاری به تعین نیروهای داخلی سیستم نیست.

برای هم صلب در جهت صفحه ای :

$$(F - ma_G) \cdot \delta \vec{r}_G + (M_G - I_G \ddot{\theta}) \delta \theta = 0$$

تغییر نقاط مرکز جرم

مثال: معادلات حرکت لغزنده در داخل رینگ را (با استفاده از اصل دالامبر و کار مجازی) بیابید.



در سه مختصات xy و z مختص بر چرخه

$$(\vec{F} - m\vec{a}) \cdot \delta \vec{r} = 0$$

$$\vec{r} = R \sin \theta \vec{j} - R \cos \theta \vec{k}$$

$$\delta \vec{r} = R \cos \theta \delta \theta \vec{j} + R \sin \theta \delta \theta \vec{k}$$

$$\vec{v} = v_{rel} + \vec{\omega} \times \vec{r}$$

$$= R\dot{\theta} \cos\theta \mathbf{j} + R\dot{\theta} \sin\theta \mathbf{k} - R\Omega \sin\theta \mathbf{i}$$

$$\vec{a} = a_{rel} + \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times \vec{r} + 2\vec{\omega} \times \vec{v}_{rel}$$

$$(\vec{F} - m\vec{a}) \cdot \delta \vec{r} = 0$$

$$(-mg\mathbf{k} - m\vec{a}) \cdot (R \cos\theta \delta\theta \mathbf{j} + R \sin\theta \delta\theta \mathbf{k}) = 0$$

$$\ddot{\theta} + \sin\theta \left(\frac{g}{R} - \Omega^2 \right) = 0$$

اصل هاميلتون **Homiltons principle**

$$\sum_{i=1}^N (m_i \ddot{\vec{r}}_i - \vec{F}_i) \cdot \delta \vec{r}_i = 0 \quad *$$

$$\delta W = \sum \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i$$

$$T_i = \frac{1}{2} m_i \dot{\vec{r}}_i \cdot \dot{\vec{r}}_i \rightarrow \delta T_i = m_i \dot{\vec{r}}_i \cdot \delta \dot{\vec{r}}_i$$

$$\frac{d}{dt} (\dot{\vec{r}}_i \cdot \delta \vec{r}_i) = \ddot{\vec{r}}_i \cdot \delta \vec{r}_i + \underbrace{\dot{\vec{r}}_i \cdot \delta \dot{\vec{r}}_i}_{\frac{1}{2} \delta (\dot{\vec{r}}_i \cdot \dot{\vec{r}}_i)}$$

الطوى

$$m_i \frac{d}{dt} (\vec{r}_i \cdot \delta \vec{r}_i) = m_i \ddot{\vec{r}}_i \cdot \delta \vec{r}_i + m_i \dot{\vec{r}}_i \cdot \delta \dot{\vec{r}}_i$$

$$= m_i \ddot{\vec{r}}_i \cdot \delta \vec{r}_i + \delta T_i \quad * *$$

$$\delta T - \sum_{k=1}^N \delta T_k = \sum \frac{1}{2} m_i \delta (\dot{\vec{r}}_i \cdot \dot{\vec{r}}_i)$$

$$\left[\begin{array}{c} * \\ * \\ * \end{array} \right] \Rightarrow -\delta T - \delta W + \sum_{i=1}^N m_i \frac{d}{dt} (\vec{r}_i \cdot \delta \vec{r}_i) = 0$$

$$\Rightarrow \delta T + \delta W = \sum_{i=1}^N m_i \frac{d}{dt} (\vec{r}_i \cdot \delta \vec{r}_i)$$

از رابطه فوق بین دو زمان t_1 و t_2 انتگرال می گیریم.

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T + \delta W) dt = \int \sum \dots dt$$

$$= \int \sum m_i d(\vec{r}_i \cdot \delta \vec{r}_i) = \left[\sum_{i=1}^N m_i \dot{\vec{r}}_i \cdot \delta \vec{r}_i \right]_{t_1}^{t_2}$$

↓
 $\frac{\partial T}{\partial \dot{\vec{r}}_i}$

$$\Rightarrow \int_{t_1}^{t_2} (\delta T + \delta W) dt - \left[\sum_{i=1}^N \frac{\partial T_i}{\partial \dot{\vec{r}}_i} \cdot \delta \vec{r}_i \right]_{t_1}^{t_2} = 0$$

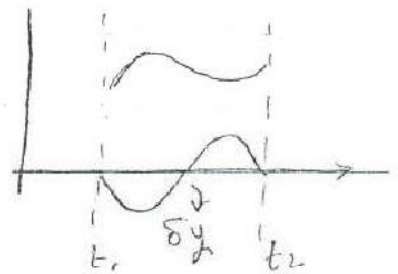
↑ Hamilton's Principle of varying action

$$\sum_{i=1}^N \frac{\partial T_i}{\partial \vec{r}_i} \delta \vec{r}_i \Big|_{t_1}^{t_2} = \sum_{i=1}^N \frac{\partial T_i}{\partial \vec{r}_i} \sum_{k=1}^n \frac{\partial \vec{r}_i}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \Big|_{t_1}^{t_2}$$

$$= \sum_{k=1}^n \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \Big|_{t_1}^{t_2}$$

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T + \delta W) dt = \sum_{k=1}^n \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \Big|_{t_1}^{t_2}$$

زیرا در دو نقطه t_1 و t_2 تغییرات δq_k در صفر است



تغییرات در t_1 و t_2 صفر است

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T + \delta W) dt = 0$$

Extended Hamilton's Principle

$$\delta W = \delta W_{nc} = \delta V$$

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T - \delta V + \delta W_{nc}) dt = 0$$

$L = T - V$
Lagrangian

$$\Rightarrow \int_{t_1}^{t_2} (\delta L + \delta W_{nc}) dt = 0$$

اگر سیستم کالز داتیو باشد

$$\int_{t_1}^{t_2} \delta L dt = 0$$

اگر قیود سیستم هولونومیک باشد.

در حالت کلی نمی توان جای انتگرال و S را عوض کرد.

$$\delta \int_{t_1}^{t_2} L dt = 0$$

تغییرات یک تابع صفر شده این نشان می دهد که این تابع max یا min شده است.

معادلات لاگرانژ

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T - \delta V + \delta W_{nc}) dt = \int_{t_1}^{t_2} \delta T dt + \int_{t_1}^{t_2} \delta W_{nc} dt = 0$$

$$L = L(q_1, q_2, \dots, \dot{q}_1, \dot{q}_2, \dots, t)$$

$$\delta L = \sum_{k=1}^n \left(\frac{\partial L}{\partial q_k} \delta q_k + \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta \dot{q}_k \right)$$

چون مجازی است st معنی ندارد چون t تغییر نمی کند.

$$\delta W_{nc} = \sum_{k=1}^n Q_{knc} \delta q_k$$

تغییرات

$$\int_{t_1}^{t_2} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta \dot{q}_k dt = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \Big|_{\delta q_k(t_1)}^{\delta q_k(t_2)} - \int_{t_1}^{t_2} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) \delta q_k dt$$

$$\Rightarrow \int_{t_1}^{t_2} (\delta T - \delta V + \delta W_{nc}) dt$$

$$= \int_{t_1}^{t_2} \sum_{k=1}^n \left[\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) + \frac{\partial L}{\partial q_k} + Q_{knc} \right] \delta q_k dt$$

این اشتباه برای هر
با بهای هر عبارت
درین تابع جزوی
درین معنیست

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_k} = Q_{knc} \quad k=1, 2, \dots, n$$

معادلات لاگرانژ

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_k} + \frac{\partial V}{\partial q_k} = Q_{knc}$$

اگر یک مکانیزم داشته باشیم

در نیوتن

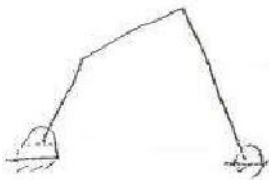
1- اجزاء را از هم جدا می کنیم و نیروهای قیدی وارد می شوند.

2- پیکر آزاد هر جسم را می کشیم.

3 معادلات را برای هر جسم بنویسیم.

4 سینتیک هر جسم را پیدا میکنیم.

5-معادلات را حل می کنیم.



در مکانیک تحلیلی

1 q_i ها را مشخص می کنیم.

2 محاسبه سرعت ها برای محاسبه انرژی جنبشی

3 تشخیص نیروهای کانیزواتیو و نافکاسزواتیو

4-محاسبه انرژی جنبشی ، پتانسل

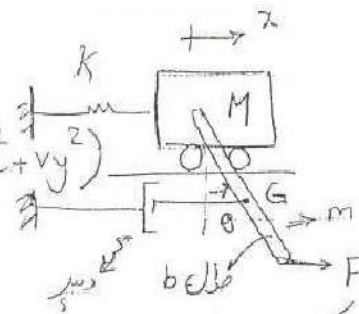
5-استفاده از معادلات لاگرانژ

مثال :

$$q_1 = x \quad q_2 = \theta$$

$$T = \frac{1}{2} M \dot{x}^2 + \frac{1}{2} I_G \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} M (v_x^2 + v_y^2)$$

← مورد نیاز



$$v_x = \frac{dx_G}{dt} = \frac{d}{dt} (x + \frac{b}{2} \sin \theta) = \dot{x} + \frac{b}{2} \dot{\theta} \cos \theta$$

همیشه فرض می‌کنیم که در حالت تعادل
 که در هر حالتی با یکدیگر هم‌جهت است

$$v_y = \frac{dy_G}{dt} = \frac{d}{dt}(-b/2 \cos \theta) = b/2 \dot{\theta} \sin \theta$$

$$T = \frac{1}{2} (M+m) \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m b \dot{\theta} \dot{x} \cos \theta + \frac{1}{6} m b^2 \dot{\theta}^2$$

$$V = \frac{1}{2} k x^2 - m g b/2 \cos \theta$$

$$\begin{aligned} \delta W_{nc} &= F \delta x - \overbrace{C v_x}^{\text{viscosity}} \delta x_G \\ &= F \delta(x + b \sin \theta) - c \left[\dot{x} + b/2 \dot{\theta} \cos \theta \right] \left[\delta x + \frac{b}{2} \cos \theta \delta \theta \right] \end{aligned}$$

$$= \underbrace{(\dots)}_{Q_x} \delta x + \underbrace{(\dots)}_{Q_\theta} \delta \theta$$

$$Q_x = F - c \dot{x} - \frac{1}{2} c b \dot{\theta} \cos \theta$$

$$Q_\theta = F b \cos \theta - \frac{1}{4} c b^2 \dot{\theta}^2 \cos^2 \theta - \frac{1}{2} c b \dot{x} \cos \theta$$

$$\frac{\partial V}{\partial x} = \frac{\partial V}{\partial \theta} = \frac{\partial T}{\partial x} = \frac{\partial T}{\partial \theta} = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}} = \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}}$$

$$m g b/2 \sin \theta \rightarrow \text{plus } \dot{\theta} \text{ terms}$$

$$(M+m) \ddot{x} + \frac{1}{2} m b \ddot{\theta} \cos \theta - \frac{1}{2} m b \dot{\theta}^2 \sin \theta + c \dot{x} +$$

$$\frac{1}{2} c b \dot{\theta} \cos \theta + k x = F$$

$$\frac{1}{2} m b^2 \ddot{\theta} + \frac{1}{2} m b \ddot{x} \cos \theta + \frac{1}{2} c b \dot{x} \cos \theta + \dots = F b \cos \theta$$

سینماتیک جسم صلب در فضا (حرکت نسبی)

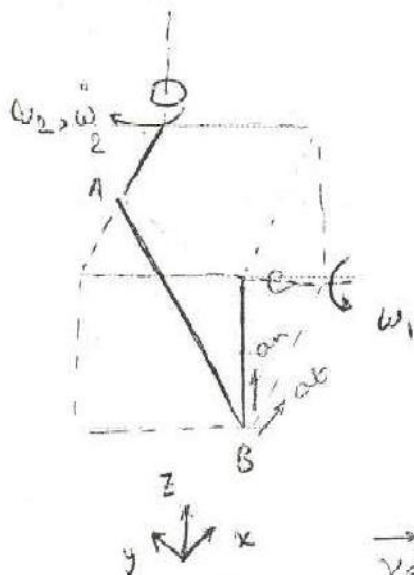
A-1 و B دو نقطه از جسم صلب در فضا

$$\begin{aligned} \vec{v}_B &= \vec{v}_A + \vec{\omega} \times \vec{r}_{AB} \\ \vec{a}_B &= \vec{a}_A + \vec{\omega} \times \vec{r}_{AB} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_{AB}) \end{aligned}$$

2- استفاده از سیستم مختصات واسط (xyz)

$$\begin{aligned} \vec{v}_A|_{xyz} &= \vec{v}_A|_{xyz} + \vec{R} + \vec{\omega}_A \times \vec{r}_A \\ \vec{a}_A|_{xyz} &= \vec{a}_A|_{xyz} + \vec{R} + 2\vec{\omega} \times \vec{v}_A|_{xyz} + \vec{\omega} \times \vec{r}_A + \vec{\omega}_A \times \vec{\omega}_A \times \vec{r}_A \end{aligned}$$

\vec{R} بردار فرستایی نسبت به xyz



$$\omega_1 = 6 \text{ rad/s} \quad \vec{\omega}_1$$

$$\omega_2 = ? \quad \omega_{AB} = ?$$

$$\dot{\omega}_2 = ? \quad \dot{\omega}_{AB} = ?$$

$$AD = 50 \text{ mm}$$

$$BC = 100 \text{ mm}$$

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B + \vec{\omega}_{AB} \times \vec{r}_{AB}$$

$$50\omega_2 \hat{j} = 100(6) \hat{i} + (\omega_x \hat{i} + \omega_y \hat{j} + \omega_z \hat{k})_A (50 \hat{i} + 100 \hat{j} + 100 \hat{k})$$

$$50 \omega_z = 50 \omega_y - 100 \omega_x \quad (1)$$

$$0 = 600 + 100 \omega_y - 100 \omega_z \quad (2)$$

$$0 = 100 \omega_x - 50 \omega_y \quad (3)$$

رابطه اضافی

$$\vec{\omega}_{AB} \cdot \vec{r}_{AB} = 0$$

$$(2) \rightarrow \omega_z = 6 + \omega_y \quad (4)$$

$$(3) \rightarrow \omega_x = 0.5 \omega_y \quad (5)$$

4.5 into 1 $\omega_z = 6 \text{ rad/s}$

$$\omega_x = -4/3$$

$$\omega_y = -8/3$$

$$\omega_z = 10/3$$

WAB در راستای AB عمود بر AB تجزیه می کنیم مولفه ای از WAB که در راستای میله AB است
تاثیری بر حرکت و سینماتیک کل مسئله نمی گذارد پس می توانیم فرض کنیم که این مولفه صفر است و
WAB فقط در راستای عمود بر AB است.

$$\vec{a}_A = \vec{a}_B + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}_{BA} + \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times \vec{r}_{BA} \quad **$$

$$\vec{a}_B = \dot{\vec{\omega}}_1 \times \vec{r}_{CB} + \vec{\omega}_1 \times \omega_1 \times \vec{r}_{CB} = 0 + (-6\hat{j}) \times (-6\hat{j} \times (-100\hat{k}))$$

$$= -3600\hat{k}$$

$$\vec{a}_A = \dot{\vec{\omega}}_2 \times \vec{r}_{CA} + \vec{\omega}_2 \times (\vec{\omega}_2 \times \vec{r}_{CA})$$

$$= -6\hat{k} \times (-6\hat{k} \times (-50\hat{i})) = +50\dot{\omega}_2 \hat{j} + 1800 \hat{i}$$

** جایگزینی در **
⇒

$$50\dot{\omega}_2 \hat{j} + 1800 \hat{i} = 3600 \hat{k} + (\omega_x \hat{i} + \omega_y \hat{j} + \omega_z \hat{k})$$

$$\times (50\hat{i} + 100\hat{j} + 100\hat{k}) + (-4/3\hat{i} - 8/3\hat{j} + 10/3\hat{k}) \times$$

$$[(-4/3\hat{i} - 8/3\hat{j} + 10/3\hat{k}) \times (50\hat{i} + 100\hat{j} + 100\hat{k})]$$

$$28 = \dot{\omega}_y - \dot{\omega}_z$$

$$\dot{\omega}_z + 40 = -2\dot{\omega}_x + \dot{\omega}_z$$

$$-32 = 2\dot{\omega}_x - \dot{\omega}_y$$

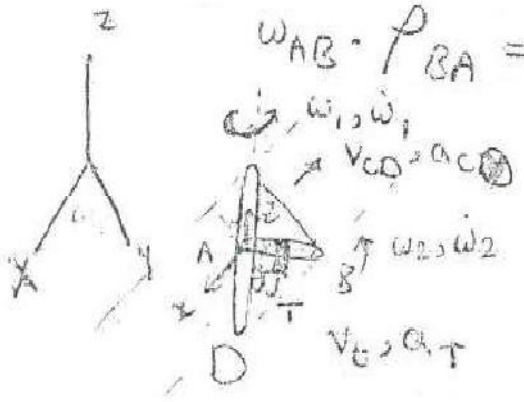
$$\dot{\omega}_x = -8$$

$$\dot{\omega}_y = 16$$

$$\dot{\omega}_z = -12$$

$$\dot{\omega}_2 = -36$$

$$\omega_{AB} \cdot P_{BA} = \cdot$$



CD is AB

$$\omega_1 = 0.8$$

$$\omega_2 = 0.4$$

$$\omega_1 = 0.5$$

$$\omega_2 = 0.6$$

CD is

$$v_T = 3 \text{ m/s}$$

$$a_T = 5 \text{ m/s}^2$$

$$a_{CD} = 9 \text{ m/s}^2$$

AB

$$v_{CD} = 8 \text{ m/s}$$

$$AT = 3 \text{ m}$$

Find a_T & $v_C = ?$

A is in AB in xy plane

Origin in xy plane

$$v_T \Big|_{xyz} = v_C \Big|_{xy3} + \vec{R} + \vec{\omega} \times \vec{r}_T$$

$$= 3\hat{j} - 8\hat{i} + (0.5\hat{k} + 0.4\hat{i}) \times 3\hat{j}$$

$$= -9.5\hat{i} + 3\hat{j} + 1.2\hat{k} \text{ (m/s)}$$

$$a_T \Big|_{xyz} = \vec{a}_T \Big|_{xy3} + \vec{R} + 2\vec{\omega} \times v_{xy3} + \vec{\omega} \times \vec{r}_T + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_T)$$

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2$$

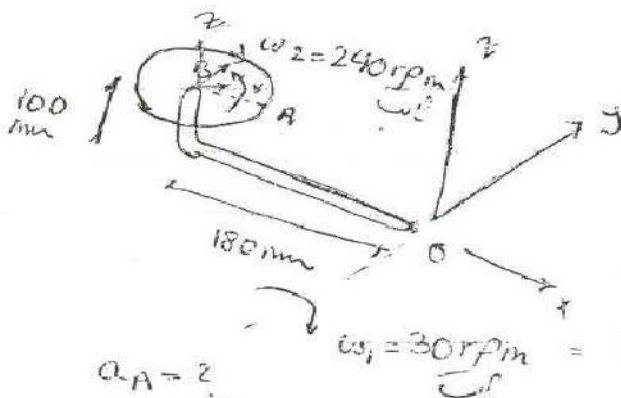
$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 = 0.8\hat{k} + 0.6\hat{i} + (\vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2) \times \vec{\omega}_2$$

$$\frac{dA}{dt} \Big|_{xyz} = \frac{dA}{dt} \Big|_{xy3} + \vec{\omega} \times \vec{r}_A = 0.6\hat{i} + 0.8\hat{k} + 0.2\hat{j}$$

xyz is $xy3$ in xy plane

$$a_T \Big|_{xyz} = 5\hat{j} - 6\hat{i} + 2(0.5\hat{k} + 0.4\hat{i}) \times 3\hat{j}$$

$$+ (0.6\hat{i} + 0.2\hat{j} + 0.8\hat{k}) \times (3\hat{j}) + (0.5\hat{k} + 0.4\hat{i}) \times [(0.5\hat{k} + 0.4\hat{i}) \times 3\hat{j}] = -14.4\hat{i} + 3.77\hat{j} + 4.2\hat{k} \text{ (m/s}^2\text{)}$$



$$r = 100 \text{ mm}$$

$$\omega_2 = 8\pi \text{ rad/s}$$

$a_A = ?$
 $v_A = ?$

روش اول: A و B دو نقطه جسم صلب

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B + \vec{\omega} \times \vec{r}_{BA}$$

$$\begin{aligned} \vec{v}_B &= \vec{\omega}_1 \times \vec{r}_{OB} = \pi \hat{j} \times (-180 \hat{i} + 100 \hat{k}) \\ &= 180 \pi \hat{k} + 100 \pi \hat{i} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{v}_A &= 180 \pi \hat{k} + 100 \pi \hat{j} + (\pi \hat{j} + 8 \pi \hat{k}) \times (100 \hat{i}) \\ &= \pi (100 \hat{i} + 800 \hat{j} + 80 \hat{k}) \quad \text{m/s} \end{aligned}$$

$$\vec{a}_A = \vec{a}_B + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}_{BA} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_{BA})$$

$$\begin{aligned} \vec{a}_B &= \vec{\omega}_1 \times \vec{r}_{OB} + \vec{\omega}_1 \times (\vec{\omega}_1 \times \vec{r}_{OB}) \\ &= \pi \hat{j} \times (-180 \hat{i} + 100 \hat{k}) \\ &= 180 \pi^2 \hat{i} - 100 \pi^2 \hat{k} \end{aligned}$$

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2$$

$$\begin{aligned} \dot{\vec{\omega}} &= \dot{\vec{\omega}}_1 + \dot{\vec{\omega}}_2 = 0 + \vec{\omega}_1 \times \vec{\omega}_2 \\ &= (\pi \hat{j}) \times (8 \pi \hat{k}) = 8 \pi^2 \hat{i} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{a}_A &= 180 \pi^2 \hat{j} - 100 \pi^2 \hat{k} + 8 \pi^2 \hat{i} \times (100 \hat{i}) \\ &+ (\pi \hat{j} + 8 \pi \hat{k}) \times [(\pi \hat{j} + 8 \pi \hat{k}) \times (100 \hat{i})] \\ &= -\pi^2 (6320 \hat{i} + 100 \hat{k}) \quad \text{m/s}^2 \end{aligned}$$

روش دوم : استفاده از سیستم مختصات واسط

سیستم مختصات واسط متصل به OB و مبدأ در B

XYZ : سیستم مختصات اصلی (متصل به زمین)

$$\vec{v}_A |_{xyz} = \vec{v}_A |_{xyz} + \vec{R} + \vec{\omega} \times \vec{r}_A$$

$$= 100 \times 8\pi \hat{j} + (180\pi \hat{k} + 100\pi \hat{i}) + \pi \hat{j} \times 100 \hat{i}$$

$$= \pi (100 \hat{i} + 800 \hat{j} + 80 \hat{k}) \text{ m/s}$$

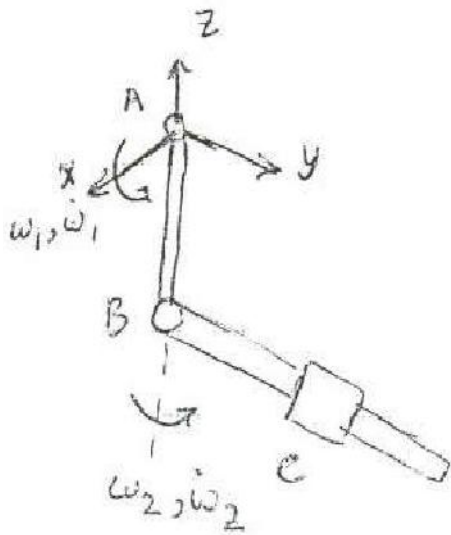
$$a_A |_{xyz} = a_A |_{xyz} + \dot{\vec{R}} + 2\vec{\omega} \times \vec{v}_A |_{xyz} + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}_A + \omega \times (\omega \times \vec{r}_A)$$

$$a_A |_{xyz} = -(100)(8\pi)^2 \hat{i} + 180\pi^2 \hat{i} - 100\pi^2 \hat{k}$$

$$+ 2(\pi \hat{j}) \times (100) 8\pi \hat{j} + \pi \hat{j} \times (\pi \hat{j} \times 100 \hat{i})$$

$$= -\pi^2 (6320 \hat{i} + 100 \hat{k})$$

شکل زیر را در نظر بگیرید عضو AB تنها در صفحه YZ می تواند حرکت دوران محض داشته باشد با سرعت دورانی W_1 و W_2 . عضو BD در لحظه نشان داده شده دارای چرخش حول عضو AB می باشد که سرعت زاویه و شتاب زاویه آن نسبت به عضو AB، W_1 و W_2 می باشد لغزنده C روی عضو BD دارای سرعت و شتاب نسبت به عضو BD برابر با V_C و a_C می باشد شتاب و سرعت لغزنده را تعیین کنید.



$$AB = 0.5 \text{ m}$$

$$BC = 0.2 \text{ m}$$

$$\omega_1 = 4 \text{ rad/s}$$

$$\dot{\omega}_1 = 1.5 \text{ rad/s}^2$$

$$\dot{\omega}_2 = 5 \text{ rad/s}^2$$

$$\dot{\omega}_2 = -6 \text{ rad/s}^2$$

$$v_C = 3 \text{ m/s}$$

$$a_C = 2 \text{ m/s}^2$$

$$\omega_2, \dot{\omega}_2$$

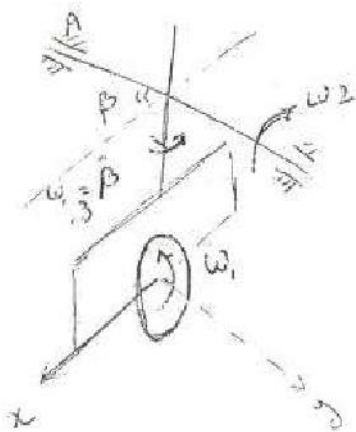
D

$$\text{ans: } \vec{v}_C = -i + 5j + 0.8k$$

$$a_C = -23.8i - 5.48j$$

$$32.3k \approx 5.48 \dots$$

با توجه به شکل روبرو چرخ با سرعت زاویه ثابت ω_1 حول محور خود می گردد کل مکانیزم با سرعت زاویه متغیر ω_2 حول محور نشان داده شده در شکل (محور AB) در حال چرخش است. محور تاب چرخ با محور AB زاویه B می سازد که تابع دلخواهی از زمان است شتاب زاویه ای چرخ را بدست آورید.



$$\vec{\omega}_{\text{wheel}} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 + \vec{\omega}_3$$

$$\alpha_{\text{wheel}} = \dot{\vec{\omega}}_1 + \dot{\vec{\omega}}_2 + \dot{\vec{\omega}}_3$$

دایره متحرک
دایره متحرک

$$\vec{\omega}_1 = 0 + (\vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 + \vec{\omega}_3) \times \vec{\omega}_1$$

$$= (\vec{\omega}_2 + \vec{\omega}_3) \times \vec{\omega}_1$$

$$= (\omega_2 \cos \beta \hat{i} - \omega_2 \sin \beta \hat{j} + \beta \hat{k}) \times (\omega_1 \hat{i})$$

$$= \omega_1 \omega_2 \sin \beta \hat{k} + \omega_1 \beta \hat{j}$$

$$\vec{\omega}_2 = \omega_2 \cos \beta \hat{i} - \omega_2 \sin \beta \hat{j} \quad (\text{دایره متحرک از زمین})$$

دایره متحرک از زمین
دایره متحرک از زمین

$$\vec{\omega}_3 = \beta \hat{k} + (\vec{\omega}_2 + \vec{\omega}_3) \times \vec{\omega}_3$$

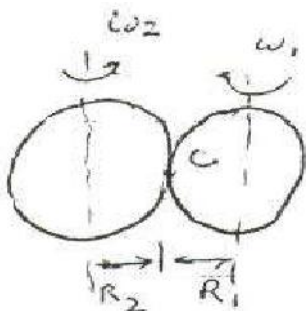
$$= \beta \hat{k} + (\omega_2 \cos \beta \hat{i} - \omega_2 \sin \beta \hat{j}) \times \beta \hat{k}$$

$$= \beta \hat{k} - \omega_2 \beta \cos \beta \hat{j} - \beta \omega_2 \sin \beta \hat{i}$$

$$\alpha = (\omega_2 \sin \beta - \omega_2 \beta \sin \beta) \hat{i} + (\omega_1 \beta - \omega_2 \sin \beta - \omega_2 \beta \cos \beta) \hat{j}$$

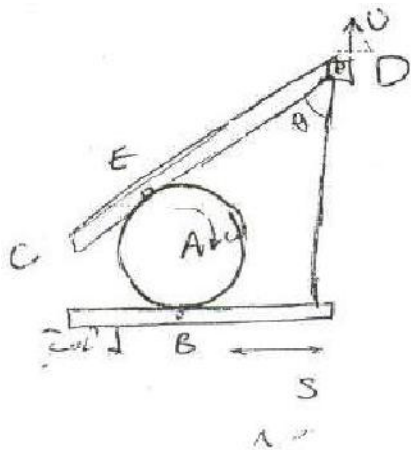
$$+ (\omega_1 \omega_2 \sin \beta + \beta) \hat{k}$$

غلتش محض ← قید سرعت ← سرعت نقطه تماس روی دو جسم غلتان با هم برابر است



$$R_1 \omega_1 = R_2 \omega_2$$

با توجه به شکل زیر چرخ دنده A با چرخ دنده شانه ای CD در گیر است. چرخ دنده شانه ای CD در یک انتها به کمک لغزنده D با سرعت ثابت V به سمت بالا حرکت می کند چرخ دنده A از طرف دیگر با چرخ دنده شانه ای B در گیر است و شتاب چرخ دنده A بر حسب مقادیر S و θ بیابید.



B نقطه تماس $\vec{v}_B = 0$

E نقطه تماس $\vec{v}_E |_{gear A} = \vec{v}_E |_{gear CD}$

$$-\vec{v}_A + \vec{\omega}_{gA} \times \vec{r}_{AE} = \vec{v}_D + \vec{\omega}_{gCD} \times \vec{r}_{DE}$$

$$-R\omega_{gA} \hat{i} + \omega_{gA} \hat{k} \times (R \cos \theta \hat{i} + R \sin \theta \hat{j}) = U \hat{j} + \dot{\theta} \hat{k} \times (DE \sin \theta \hat{i} - DE \cos \theta \hat{j})$$

$$-R\omega_{gA} - R\omega_{gA} \sin \theta = DE \dot{\theta} \cos \theta$$

$$R\omega_{gA} \cos \theta = U + DE \dot{\theta} \sin \theta$$

$$\Rightarrow \omega_{gA} = \frac{U \cos \theta}{R(1 + \sin \theta)}$$

$$\dot{\theta} = \frac{-U}{DE}$$

$$DE \sin \theta - R \cos \theta = S \Rightarrow DE = \frac{S + R \sin \theta}{\sin \theta}$$

$$\Rightarrow \dot{\theta} = - \frac{U \sin \theta}{S + R \cos \theta}$$

شتاب نزول را می توان از تغییر جهت سرعت است چون سرعت A تغییر جهت می دهد پس شتاب نزول آن سرعت

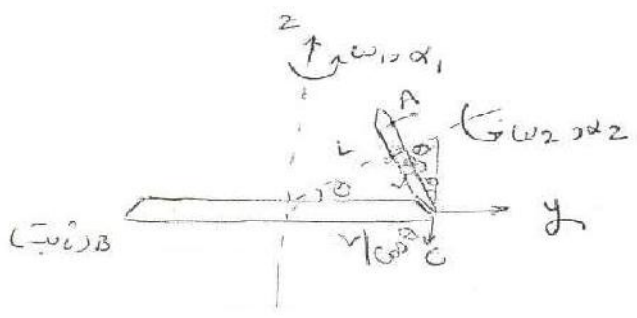
$$\vec{v}_A = -R\omega_{gA} \hat{i} = \frac{-U \cos \theta}{1 + \sin \theta} \hat{i} = \underbrace{\frac{-U \cos \theta}{1 + \sin \theta}}_{v_A} \hat{i}$$

$$\vec{\omega}_A = \omega_{AN} \hat{j} + \omega_{AE} \hat{k} \quad \hat{k} = 0 + \omega_A \hat{k}$$

$$\vec{v}_A = -v\theta \left(\frac{-\sin\theta(1+\sin\theta) - \cos\theta}{(1+\sin\theta)^2} \right) = \frac{v\theta}{1+\sin\theta}$$

$$\theta \text{ ثابت} \rightarrow \frac{-v^2 \sin\theta}{(1+\sin\theta)(S+R \sin\theta)} \hat{k}$$

مطابق شکل چرخ دنده A روی چرخ دنده ثابت B می‌غلتد در صورتی که در لحظه نشان داده شده محور چرخ دنده A دارای سرعت W_1 و شتاب زاویه ای a_1 باشد سرعت زاویه ای و شتاب زاویه ای چرخ دنده A را تعیین کنید.



$$\omega_1 = 2 \text{ rad/s} \quad \theta = 30^\circ$$

$$\omega_2 = 4 \text{ rad/s} \quad L = 1 \text{ m}$$

$$\vec{v}_C = 0$$

$$\vec{v}_C + \omega_{gA} \times \vec{r}_{OC} = 0$$

$$-L \sin\theta \omega_1 \hat{k} + (\omega_2 \cos\theta \hat{j} + \omega_2 \sin\theta \hat{k} + \omega_1 \hat{k}) \times (-L \tan\theta \cos\theta \hat{k} + L \tan\theta \sin\theta \hat{j}) = 0$$

$$\omega_2 = \frac{-1}{\sin\theta} \times \omega_1 = \frac{-1}{\sin(30)} (2) = -4 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{gA} = (\omega_1 \hat{k} + \omega_2 \cos\theta \hat{j} + \omega_2 \sin\theta \hat{k})$$

$$= -3.46 \hat{j} \text{ (rad/s)}$$

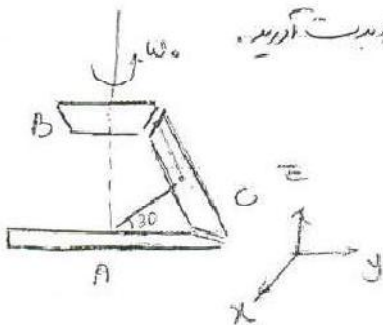
$$\alpha_2 = \omega_2 = \frac{-1}{\sin\theta} \omega_1 = \frac{-1}{\sin 30} \times 4 = -8 \text{ rad/s}$$

$$\vec{\alpha}_{gA} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 = \alpha_1 \hat{k} + (\alpha_2 \cos\theta \hat{j} + \alpha_2 \sin\theta \hat{k}) + (\omega_1 \times \omega_2)$$

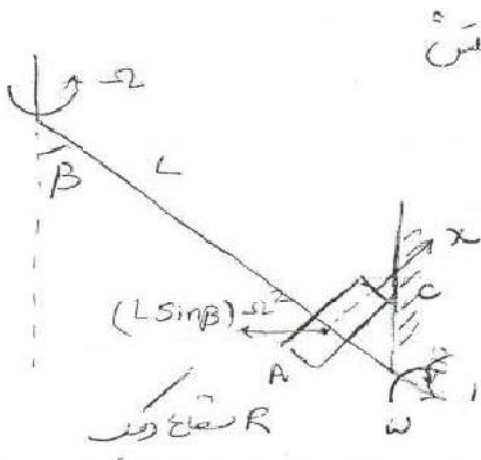
$$= 4\hat{k} + (-8\cos 30\hat{j} - 8\sin 30\hat{k}) + 2\hat{k} \times (-4\cos 30\hat{j} - 4\sin 30\hat{k})$$

$$= 6.93\hat{i} - 6.93\hat{j}$$

تایم شط چرخنده C با چرخنده A و B در تماس است. چرخنده A ثابت بوده چرخنده B با سرعت ω با حول محور خودی چرخد. شتاب سرعت را در چرخنده C را بدست آورید.



محور دیسک A حول محور قائم با سرعت زاویه ثابت Ω می چرخد دیسک روی سطح داخلی یک استوانه می غلتد سرعت زاویه ای و شتاب زاویه ای دیسک و همچنین شتاب نقطه تماس دیسک و استوانه را بیابید. کمین های L و B و R در شکل مشخص شده اند و مفروض فرض شوند.



شرط غلتش $v_C = 0 \rightarrow v_A + \omega_{disc} \times r_{AC} = 0$

$$-\Omega L \sin \beta \hat{j} + (-\omega \hat{k} - \Omega \cos \beta \hat{k} + \Omega \sin \beta \hat{i}) \times R \hat{i} = 0$$

$$\omega = -\Omega (L/R \sin \beta + \cos \beta)$$

$$\dot{\omega} = -$$

$$\vec{\omega}_{disc} = \Omega (L/R \sin \beta + \cos \beta) \hat{k} - \Omega \cos \beta \hat{k} + \Omega \sin \beta \hat{i}$$

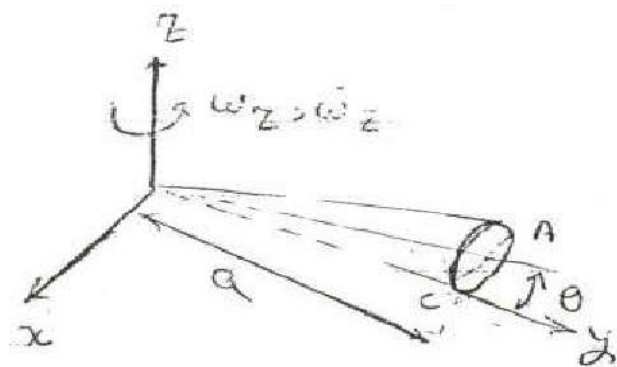
$$\vec{\omega}_{disc} = \Omega \sin \beta (L/R \hat{k} + \hat{i})$$

تایم α_{disc} $\vec{\omega}_{dis} = \vec{\Omega} + \vec{\omega}$

$$\alpha_{disc} = (\vec{\omega} \times \vec{\Omega}) \times \vec{\omega}$$

$$\begin{aligned}
 & (-\Omega \cos\beta \hat{k} + \Omega \sin\beta \hat{i}) \times (-R(4/R \sin\beta + \cos\beta) \hat{k}) \\
 \vec{a}_C &= \vec{a}_A + \vec{\omega}_{disc} \times \vec{r}_{AC} + \vec{\omega}_{disc} \times (\vec{\omega}_{disc} \times \vec{r}_{disc}) \\
 &= (L \sin\beta - R^2) (-\cos\beta \hat{i} - \sin\beta \hat{k}) \\
 &+ (-R^2 \sin\beta (4/R \sin\beta + \cos\beta) \hat{j}) \times R \hat{i} \\
 &+ \Omega \sin\beta (4/R \hat{k} + \hat{i}) \wedge [\vec{\omega}_{disc} \times R \hat{i}] \\
 &= -\Omega^2 (4/R \sin^2\beta + \sin\beta \cos\beta) (L \hat{i} - R \hat{k})
 \end{aligned}$$

مخروط نشان داده شده در شکل مقابل حول محور Z بر روی صفحه XY می‌گردد در لحظه نشان داده شده نقطه A را بدست آورید.



$$\omega_z = 4 \text{ rad/s}$$

$$\omega_\theta = 3 \text{ rad/s}$$

$$\theta = 20^\circ$$

$$a = 2 \text{ ft}$$

سرعت زاویه ای مخروط حول محور خود را ω_c در نظر می‌گیریم.

$$\vec{v}_C = \vec{v}_O + \vec{\omega}_c \times \vec{r}_{OC} = 0$$

$$\vec{v}_O + \vec{\omega}_c \times \vec{r}_{OC} = 0$$

$$\bullet + \left((\omega_z + \omega_c \sin \theta) \hat{k} - \omega_c \sin \theta \hat{j} \right) \times a \hat{j} = 0$$

$$\omega_c = \frac{\omega_z}{\sin \theta}$$

$$\dot{\omega}_c = \frac{\dot{\omega}_z}{\sin \theta}$$

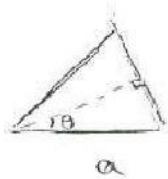
$$\vec{\omega} = (\omega_z - \omega_c \sin \theta) \hat{k} - \omega_c \sin \theta \hat{j}$$

معماری شتاب و تغییرات

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_z + \vec{\omega}_c$$

$$\vec{\alpha} = \dot{\omega}_z \hat{k} + \left(\dot{\omega}_c \sin \theta \hat{k} - \dot{\omega}_c \cos \theta \hat{j} \right)$$

$$+ \omega_z \hat{k} \times \left(-\omega_c \sin \theta \hat{k} - \omega_c \cos \theta \hat{j} \right)$$



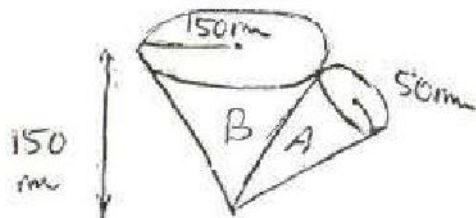
$$\vec{v}_A = \vec{\omega} \times \vec{r}_{OA}$$

$$= -\vec{\omega} \times \left(-a \sin \theta \hat{i} + a \sin^2 \theta \hat{j} + a \sin \theta \cos \theta \hat{k} \right)$$

$$\vec{a}_A = \vec{a}_0 + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}_{OA} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_{OA})$$

مخروط A با سرعت زاویه ای ثابت بر روی مخروط ثابت B می‌غلتد به گونه ای که هر 4 ثانیه یک چرخش کامل حول مخروط B انجام می‌دهد. اندازه شتاب زاویه ای مخروط A را بیابید.

$$\alpha = 6.32 \text{ rad/s}^2$$



حل سوال ۱

$$\vec{\omega}_{AB} = \vec{\omega}_{AB,t} + \vec{\omega}_{AB,n}$$

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B + \omega_{AB} \times \vec{r}_{BA}$$

$$= \vec{v}_B + (\omega_{AB,t} + \omega_{AB,n}) \times \vec{r}_{BA}$$

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B + \vec{\omega}_{AB,n} \times \vec{r}_{BA}$$

$$a_A = \underbrace{\vec{a}_B}_{I \vec{r}} + \underbrace{\vec{\omega}_{AB} \times \vec{r}_{BA}}_{I \vec{r}} + \omega_{AB} (\underbrace{\omega_{AB} \times \vec{r}_{BA}}_{I \vec{r}})$$

$$\vec{\omega}_{AB} = (\omega_{AB})_t + \omega_{AB,n} = \omega_{AB,t} \hat{e}_t + (\omega_{AB,t} + \omega_{AB,n}) \times \omega_{AB,t} + \omega_{AB,n}$$

I \vec{r}) $\omega_{AB} \times \vec{r}_{BA} = 0 + (\omega_{AB,n} + \omega_{AB,t}) \times \vec{r}_{BA} + \omega_{AB,n} \times \vec{r}_{BA}$

II \vec{r}) $(\vec{\omega}_{AB,n} + \vec{\omega}_{AB,t}) \times [(\omega_{AB,t} + \omega_{AB,n}) \times \vec{r}_{BA}]$
 نتیجه حاصل شده

انرژی جنبشی $\vec{G} = m\vec{V}_G$

انرژی جنبشی زاویه‌ای $H_A = [I]_A \vec{\omega}$
 ماتریس اینرسی (تسور مرتبه دوم)
 نسبت به فرجهای مستقیم نقاط A
 مرکز جرم یا نقطه ثابت A

$$[I] = \begin{bmatrix} I_{xx} & -I_{xy} & -I_{xz} \\ -I_{yx} & I_{yy} & -I_{yz} \\ -I_{zx} & -I_{zy} & I_{zz} \end{bmatrix}$$

مربع نقطه ای، مجرور

$$I_{xx} = \int (y^2 + z^2) dx$$

$$I_{xy} = \int xy \, dm = I_{yx}$$

P: نقطه دلخواه $\vec{r} = \vec{PG}$

$$H_P = H_G + \vec{r} \times \vec{G}$$

به عنوان بهر دلیل اندازه حرکت جنبی
حول مرکز جرم

transfer principle
for angular momentum

$$\left\{ \begin{array}{l} \sum \vec{f} = \vec{G} = m \vec{v}_G = m a_G \\ \sum M_A = \vec{H}_A = \vec{H}_A \Big|_{xyz} + \vec{\Omega} \times \vec{H}_A \end{array} \right.$$

مربوط به سیستم مختصات دایره

حالت خاص:

1- نقطه ثابت یا مرکز جرم در نظر گرفته شود.

2- سیستم مختصات واسط متصل به جسم صلب ($\vec{\Omega} = \vec{\omega}$)

3- محورهای سیستم مختصات واسط xyz منطبق بر محورهای اصلی اینرسی باشد.

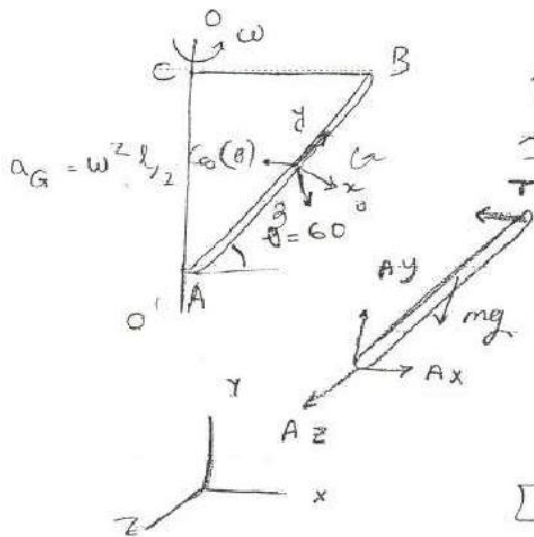
معادلات اویلر

$$\left\{ \begin{aligned} \Sigma M_x &= I_{xx} \dot{\omega}_x - (I_{yy} - I_{zz}) \omega_y \omega_z \\ \Sigma M_y &= I_{yy} \dot{\omega}_y - (I_{zz} - I_{xx}) \omega_z \omega_x \\ \Sigma M_z &= I_{zz} \dot{\omega}_z - (I_{xx} - I_{yy}) \omega_x \omega_y \end{aligned} \right.$$

مثال: مطابق شکل میله AB در نقطه A به موتور $\omega = 15 \text{ rad/s}$ لولا شده و در نقطه B توسط کابل DC به

$$\omega = 15 \text{ rad/s}$$

موتور متصل است. موتور با ثابت می چرخد. نیروی کشش کابل و نیروهای عکس العملی در A را تعیین کنید. میله AB نازک است.



$$\begin{aligned} m &= 20 \text{ kg} \\ l &= 2.4 \text{ m} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \Sigma F &= ma_G \\ \Sigma M_G &= \vec{H}_G \\ xyz &= i, j, k \\ xyB &= i, j, k \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \Sigma F &= ma_G \\ A_x \hat{i} + A_y \hat{j} + A_z \hat{k} - T \hat{i} - mg \hat{j} &= \\ &= -m \frac{l}{2} \sin 60 \omega^2 \hat{i} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} A_x - T &= -2700 \\ A_y - 196.2 &= 0 \rightarrow A_y = 196.2 \\ A_z &= 0 \end{aligned}$$

$$\Sigma \vec{M}_G = \dot{\vec{H}}_G = \dot{\vec{H}}_G|_{xyz} + \vec{R} \times \vec{H}_G$$

$$\vec{H}_G = [\mathbf{I}]_G \vec{\omega} = I_{xx} \omega_x \hat{i} + I_{yy} \omega_y \hat{j} + I_{zz} \omega_z \hat{k}$$

$$\omega_x = -\omega \sin 60$$

$$\omega_y = \omega \sin 60$$

$$\omega_z = 0$$

$$\mathbf{I} = \begin{bmatrix} I_{xx} & 0 & 0 \\ 0 & I_{yy} & 0 \\ 0 & 0 & \underline{I_{zz}} \end{bmatrix}$$

$$I_{xx} = \frac{1}{12} m l^2$$

$$I_{yy} = 0 \quad (\text{زیر مرکز})$$

$$I_{zz} = \frac{1}{12} m l^2$$

$$\vec{H}_G = -\frac{1}{12} m l^2 \omega \sin 60 \hat{i}$$

$$\dot{\vec{H}}_G|_{xyz} = 0$$

$$\vec{H}_G = (-\omega \cos 60 \hat{i} + \omega \sin 60 \hat{j}) \times (-\frac{1}{12} m l^2 \sin 60 \hat{i})$$

$$= \frac{1}{12} m l^2 \omega^2 \sin 60 \cos 60 \hat{k}$$

$$= 935.31 \hat{k}$$

$$\vec{M}_G = \vec{G} \vec{A} \times \vec{A} + \vec{G} \vec{B} \times \vec{T}$$

$$= (A_x \ell/2 \sin 60 - A_y \ell/2 \cos 60 + T \ell/2 \sin 60) \hat{k}$$

$$- A_z \ell/2 \hat{i} = (1.04 A_x - 0.6 A_y + 1.04 T) \hat{k} - 1.2 A_z \hat{i}$$

$$1.04 A_x - 0.6 A_y + 1.04 T = 935.31$$

$$-1.2 A_z = 0$$

$$\Rightarrow A_x = -843.735$$

$$A_y = 196.2$$

$$A_z = 0$$

$$T = 1856.265$$

روش دوم: استفاده از معادلات اویلر

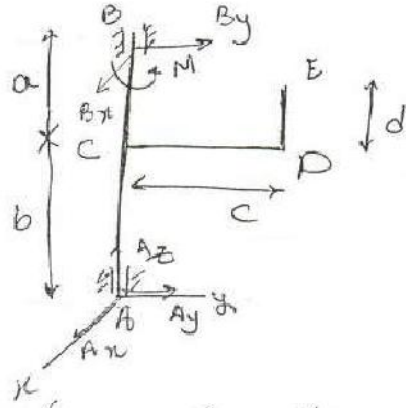
$$\Sigma M_x = -1.2 A_z = 0$$

$$\Sigma M_y = 0 = 0$$

$$1.04 A_x - 0.6 A_y + 1.04 T = \frac{1}{2} m \ell^2 \omega^2 \sin 60 \cos 60$$

سازه نشان داده شده در شکل دارای وزن بر واحد طول γ می باشد این سازه در محل B دارای یاتاقانی است که نیروهای عکس‌العملی در جهات X و Y ایجاد می کند و همچنین در محل A یاتاقانی وجود دارد که نیروهای عکس‌العملی در جهات XYZ ایجاد می کند در صورتی که گشتاور e در راستای میله AB بر

سازه اعمال شود مولفه های نیروهای عکس العملی در یاتاقان ها و همچنین شتاب زاویه ای سازه را در لحظه نشان داده شده وقتی سرعت زاویه ای سازه برابر W است بدست آورید.



$$\begin{aligned} \gamma &= 5 \text{ lb/ft} & M &= 20 \text{ lb-ft} \\ a &= 4 \text{ ft} & y &= 32.2 \\ b &= 2 \text{ ft} & \omega &= 10 \text{ rad/s} \\ c &= 2 \text{ ft} \\ d &= 2 \text{ ft} \end{aligned}$$

سازه را در لحظه نشان داده شده وقتی سرعت زاویه ای سازه برابر W است بدست آورید.

فرمول محاسبه $\phi = \frac{v}{g}$

$$\begin{aligned} I_{xx} &= \underbrace{\rho(a+b)}_{ab \text{ میسر}} \frac{(a+b)^2}{12} + \rho(a+b) \left(\frac{a+b}{2}\right)^2 \\ &+ \rho c \frac{c^2}{12} + \rho c (b^2 + (c/2)^2) \\ &+ \rho d \frac{d^2}{12} + \rho d (c^2 + (b+d/2)^2) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} I_{yy} &= \rho(a+b) \frac{(a+b)^2}{12} + \rho(a+b) \left(\frac{a+b}{2}\right)^2 \\ &+ \rho c b^2 + \rho d \frac{d^2}{12} + \rho d (b+d/2)^2 \end{aligned}$$

$$I_{zz} = 0 + \rho c \frac{c^2}{12} + \rho c (c/2)^2 + \rho d c^2$$

و
 $I_{xy} = I_{yz} = 0$
 یا میسر

$$\begin{aligned} I_{yz} &= 0 + \int_0^c b y \frac{\rho dy}{dm} + \int_b^{b+d} c z \frac{\rho dz}{dm} \\ &= b \rho \frac{y^2}{2} \Big|_0^c + c \rho \frac{z^2}{2} \Big|_b^{b+d} \end{aligned}$$

$$= \rho b c^2/2 + \rho c \frac{d^2 + 2bd}{2}$$

$$[I] = \begin{bmatrix} 16.98 & 0 & 0 \\ 0 & 15.32 & -2.48 \\ 0 & -2.48 & 1.66 \end{bmatrix} \text{ lbm-ft}^2$$

$$\sum M_A = \dot{H}_A$$

$$H_A = [I_A] \vec{\omega} \quad \vec{\omega} = \omega \hat{k}$$

$$H_A = -I_{yz} \omega \hat{j} + I_{zz} \omega \hat{k}$$

$$\dot{H}_A = \dot{H}_A|_{xyz} + \vec{\Omega} \times \vec{H}_A$$

$$= -I_{yz} \dot{\omega} \hat{j} + I_{zz} \dot{\omega} \hat{k} + \omega \hat{k} \times (-I_{yz} \omega \hat{j} + I_{zz} \omega \hat{k})$$

$$= -I_{yz} \dot{\omega} \hat{j} + I_{zz} \dot{\omega} \hat{k} + I_{yz} \omega^2 \hat{i}$$

$$= -2.48 \dot{\omega} \hat{j} + 1.66 \dot{\omega} \hat{k} + 2.48 \hat{i}$$

$$\sum \vec{M}_A = B_x (a+b) \hat{j} - (B_y (a+b) + \gamma c c/2 + \gamma d c) \hat{i}$$

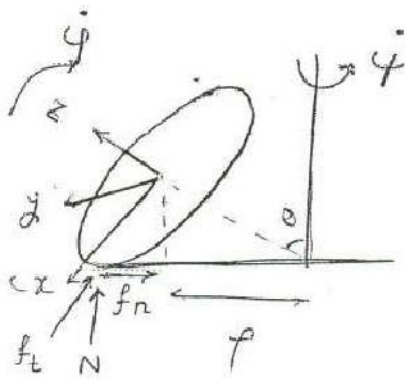
$$+ M \hat{k} = 6B_x \hat{j} - (6B_y + 30) \hat{i} + 50 \hat{k}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} -6B_y - 30 = 248 \\ 6B_x = -2.48 \dot{\omega} \\ 50 = 1.66 \dot{\omega} \end{array} \right. \rightarrow \begin{array}{l} \dot{\omega} \\ B_x \\ B_y \end{array}$$

$$\sum \vec{F} = m \vec{a}_G$$

$$(A_x + B_x) \hat{i} + (A_y + B_y) \hat{j} + (A_z - \gamma(a+b+c+d)) \hat{k} \\ = \rho(a+b+c+d) a_G$$

دیسک همگن نازکی به جرم m بدون لغزش بر روی یک صفحه افقی می‌غلتد به نحوی که مرکز دیسک سیر دایره‌ای به شعاع p طی می‌کند زاویه θ نشان داده شده در شکل ثابت می‌باشد. در صورتی که سرعت مرکز دیسک V ثابت باشد رابطه‌ای برای سرعت v بر حسب پارامترهای θ و R و P بیابید. R شعاع دیسک است.



زمن دیسک دارای سرعت $\vec{\omega}$ است

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} + \dot{\psi}$$

$$\vec{\omega} = (\dot{\varphi} + \dot{\psi} \cos \theta) \hat{k} - \dot{\psi} \sin \theta \hat{i}$$

$$v_C = 0 \quad \vec{v}_A + \vec{\omega} \times \vec{r}_{AC} = 0$$

$$p \dot{\psi} \hat{j} + ((\dot{\varphi} + \dot{\psi} \cos \theta) \hat{k} - \dot{\psi} \sin \theta \hat{i}) \wedge R \hat{i}$$

$$\rightarrow \dot{\varphi} = -(\frac{p}{R} + \cos \theta) \dot{\psi} \quad \dot{\psi} = \frac{v}{p}$$

$$\vec{\omega} = -\dot{\psi} \left(\frac{p}{R} \hat{k} + \sin \theta \hat{i} \right)$$

$$\vec{\alpha} = \ddot{\varphi} + \ddot{\psi} = 0 + \dot{\psi} \wedge \dot{\varphi}$$

$$\begin{aligned}
 &= (\dot{\varphi} \cos \theta \hat{k} - \dot{\varphi} \sin \theta \hat{i}) \times \dot{\varphi} \hat{k} \\
 &= \dot{\varphi} \dot{\varphi} \sin \theta \hat{j} = -\left(\frac{v}{R} + \cos \theta\right) \dot{\varphi}^2 \sin \theta \hat{j}
 \end{aligned}$$

$$\vec{H}_G = \vec{H}_G|_{xyz} + \vec{\omega} \times \vec{H}_G$$

$\dot{\varphi}$ (sin θ, cos θ) xyz $\hat{i}, \hat{j}, \hat{k}$

$$\begin{aligned}
 &= \dot{\varphi}^2 (\dot{\varphi} \cos \theta \hat{k} - \dot{\varphi} \sin \theta \hat{i}) \wedge \left(-\dot{\varphi} (I_{zz} \frac{v}{R} \hat{k} \right. \\
 &\quad \left. + I_{xx} \sin \theta \hat{i}) \right) \quad \begin{aligned} I_{xx} = I_{yy} &= \frac{1}{4} m R^2 \\ I_{zz} &= \frac{1}{2} m R^2 \end{aligned}
 \end{aligned}$$

$$= -\dot{\varphi}^2 m R^2 \sin \theta \left(\frac{1}{4} \sin \theta + \frac{1}{2} \frac{v}{R} \right)$$

$$\Sigma \vec{M}_C = F_n R \sin \theta \hat{i} - R F_t \hat{k} - N R \cos \theta \hat{j}$$

$$\Sigma \vec{M}_C = \dot{H}_C \quad \rightarrow \quad -R F_t = \dots \rightarrow F_t = \dots$$

$$\begin{aligned}
 F_n R \sin \theta - N R \cos \theta &= -\dot{\varphi}^2 m R^2 \sin \theta \\
 &\quad \left(\frac{1}{4} \sin \theta + \frac{1}{2} \frac{v}{R} \right)
 \end{aligned}$$

$$\sum \vec{F} = m\vec{a}_G$$

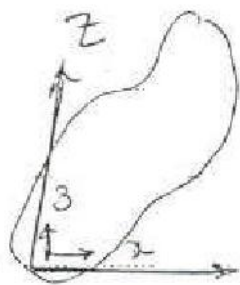
$$f_n \hat{i} - f_t \hat{k} + Nj - mgj = \frac{mv^2}{\rho} \hat{i}$$

$$= \begin{cases} f_n = \frac{mv^2}{\rho} \\ N = mg \end{cases}$$

$$\text{II into I} \rightarrow v^2 = \frac{49\rho^2 \omega^2 \sin^2 \theta}{6\rho + R \cos \theta}$$

زوایای اویلر

حرکت حول یک نقطه ثابت ← زوایای اویلر



ψ = چرخش حول محور Z (precession angle)

θ = چرخش حول محور x (Nutation angle)

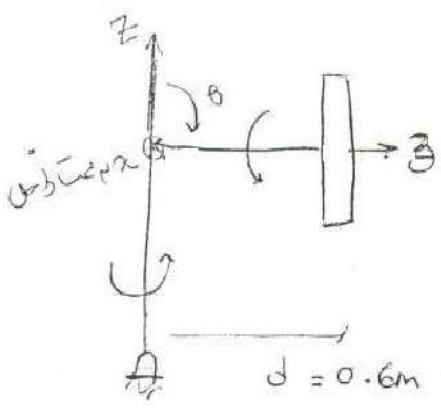
ϕ = چرخش حول محور y (spin angle)

$$\begin{aligned}
 I' &= I_{xx} = I_{yy} & I_{zz} &= I \\
 \Sigma M_x &= I' \ddot{\theta} + (I - I') (\dot{\psi}^2 \sin\theta \cos\theta) & & \\
 &+ I \dot{\phi} \dot{\psi} \sin\theta & & \\
 \Sigma M_y &= I' \dot{\psi} \sin\theta + 2I' \ddot{\theta} \dot{\psi} \sin\theta - I (\dot{\phi} + \dot{\psi} \sin\theta) \dot{\theta} \\
 \Sigma M_z &= I (\ddot{\phi} + \dot{\psi}^2 \sin\theta - \dot{\psi} \ddot{\theta} \sin\theta)
 \end{aligned}$$

($\dot{\psi} \sin\theta$) steady precession $\dot{\psi} \sin\theta$

$$\begin{aligned}
 \Sigma M_x &= [I (\dot{\phi} + \dot{\psi} \cos\theta) - I' \dot{\psi} \cos\theta] \dot{\psi} \sin\theta \\
 \Sigma M_y &= 0 \\
 \Sigma M_z &= 0
 \end{aligned}$$

دیسک نشان داده شده در شکل مقابل با سرعت زاویه 0.3 rad/s حول محور قائم می چرخد در صورتی که وزن دیسک 90 N باشد و از جرم میله صرف نظر شود سرعت زاویه ای چرخش دیسک حول محور خود را با استفاده از زوایای اوپلر بیابید.



$\dot{\psi} = 0.3 \text{ rad/s}$
 $\theta = +\pi/2$
 $\dot{\phi} = ?$

که $\dot{\psi} \sin\theta$ زاویه ای است
 و $\dot{\psi} \cos\theta$ زاویه ای است
 و $\dot{\phi}$ زاویه ای است
 باشد

$$I' = \frac{1}{4} m R^2 + m d^2$$

$$= \frac{1}{4} \left(\frac{90}{9.81} \right) (0.15)^2 + \left(\frac{90}{9.81} \right) \times 0.6^2$$

$$= 3.3543$$

$$I = \frac{1}{2} m R^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{90}{9.81} \right) (0.15)^2 = 0.10321$$

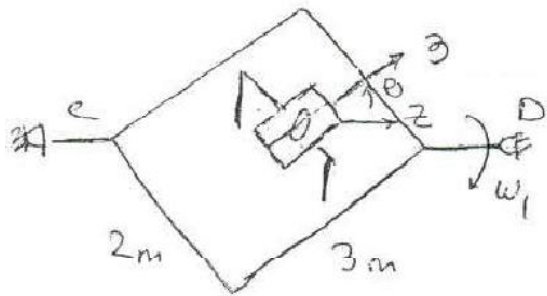
$$\Sigma M_x = [I (\dot{\phi} + \dot{\psi} \sin \theta) - I' \dot{\psi} \cos \theta] \dot{\psi} \sin \theta$$

$$90(0.6) = [0.10321 (\dot{\phi} + 0.3 \omega_2 \pi/2) - 3.3543(0.3)] \dot{\psi} \sin \pi/2$$

$$\dot{\phi} = 1744.02 \text{ rad/s}$$

$$\left. \begin{array}{l} \cos \pi/2 \\ 0.3 \sin \pi/2 \end{array} \right\}$$

صفحه نشان داده شده در شکل با سرعت زاویه ای ثابت $\omega = 2 \text{ rad/s}$ حول محور CD می چرخد روی سطح صفحه ژيروسکوپ 1 درجه ازادی نصب شده که دارای دیسکی به وزن 3.4 N و شعاع 50 m می باشد. دیسک با سرعت زاویه ای $\omega_2 = 10,000 \text{ rpm}$ نسبت به قاب حول محور خود می چرخد. در صورتی که بخواهیم قاب را به وازات صفحه نگه داریم چه گشتاوری مورد نیاز است.



به عبارتی وقتی شیب صفحه نسبت به عمود بر محور CD را در نظر بگیریم
 زاویه کوچک تراسی هم
 داریم

$$\dot{\psi} = \omega_1 = 2 \text{ rad/s}$$

$$\dot{\phi} = 10000 = 1047.197 \text{ rad/s}$$

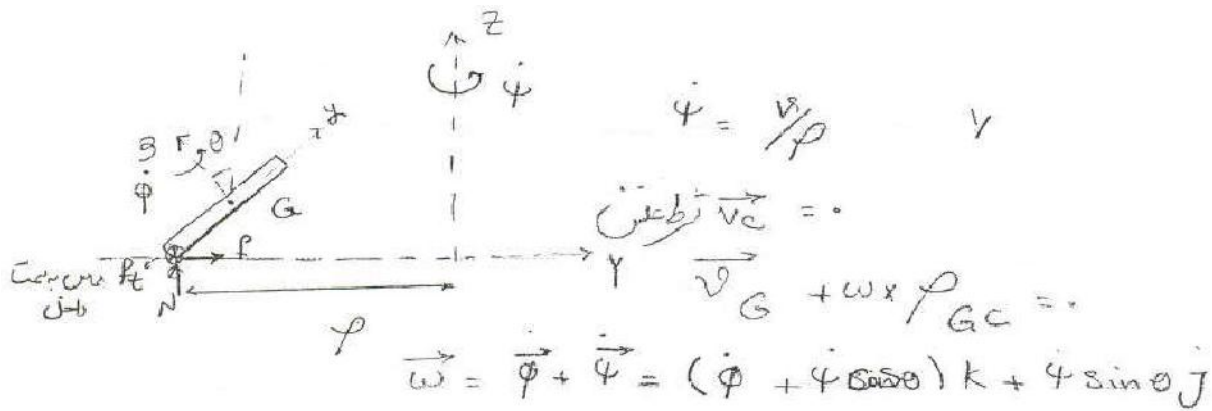
$$\theta = \tan^{-1}(2/3) = 33.69^\circ$$

$$I = \frac{1}{2} m R^2 = 4.332 \times 10^{-4}$$

$$I' = \frac{1}{4} m R^2 = 2.166 \times 10^{-4}$$

$$M_x = 0.5037 \text{ N}\cdot\text{m}$$

حل سوال صفحه 9 با استفاده از زوایای اوپلر



$$\rho \dot{\psi} \hat{i} + [(\dot{\phi} + \dot{\psi} \cos \theta) \hat{k} + \dot{\psi} \sin \theta \hat{j}] \times (-R \hat{j}) = 0$$

$$\dot{\phi} = -\frac{\rho + R \cos \theta}{R} \dot{\psi}$$

$$\vec{v} = \dot{\psi} \hat{i}$$

$$\sum \vec{F} = m \vec{a}_G \rightarrow (N - mg) \hat{k} + F_n \hat{j} - F_t \hat{i} = \frac{mv^2}{\rho} \hat{j}$$

$$F_n = +\frac{mv^2}{\rho}$$

$$F_t = 0$$

$$N = mg$$

$$\sum M_x = \int_n R \sin \theta - NR \cos \theta = \frac{mv^2}{\rho} R \sin \theta - mg R \cos \theta \quad 3,$$

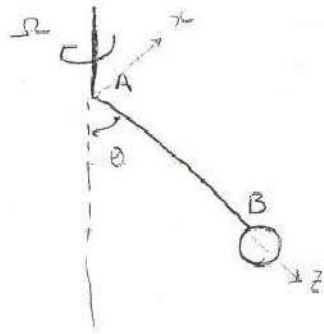
$$\sum M_x = (I - I') \dot{\psi}^2 \sin \theta \cos \theta + I \dot{\phi} \dot{\psi} \sin \theta \quad 4,$$

$$1, 2, 3 \rightarrow 4 \quad \Rightarrow v^2 = \frac{4g\rho \cot \theta}{6R + R \cos \theta}$$

$$\vec{\sum M}_A = \vec{H}_A \quad \left\{ \begin{array}{l} \text{جرم} \\ \text{نقطه ثابت - یا نقطه سرعت ثابت (شاید صفر)} \\ \text{نسبت به محضات انرسی} \\ \text{نقطه ای که راستای بردارستان در مرکز جرم} \\ \text{مقدور} \end{array} \right.$$

مطابق شکل کره ای به جرم m به انتهای میله AB متصل شده است به گونه ای که نسبت به آن حرکتی ندارد. کره و میله متصل شده به آن با سرعت زاویه Ω حول محور قائم می چرخد در صورتی که در لحظه

نشان داده شده زاویه راستای میله با راستای قائم با آهنگ $\dot{\theta}$ در حال افزایش باشد و از جرم میله AB صرف نظر گردد، انرژی جنبشی کره را بیابید. R شعاع کره و d فاصله مرکز کره تا نقطه A



برای یافتن انرژی جنبشی

$$T = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{H}_A$$

$$\vec{\omega} = -\dot{\theta} \sin \theta \hat{i} + \dot{\theta} \hat{j} + \dot{\theta} \cos \theta \hat{k}$$

$$\vec{H}_A = [I_A] \vec{\omega}$$

$$= -I_{xx} \dot{\theta} \sin \theta \hat{i} + I_{yy} \dot{\theta} \hat{j}$$

$$+ I_{zz} \dot{\theta} \cos \theta \hat{k}$$

$$I_{xx} = I_{yy} = \frac{2}{5} m R^2 + m d^2$$

$$I_{zz} = \frac{2}{5} m R^2$$

$$T = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{H}_A = \frac{1}{2} (I_{xx} \dot{\theta}^2 \sin^2 \theta + I_{yy} \dot{\theta}^2 + I_{zz} \dot{\theta}^2 \cos^2 \theta)$$

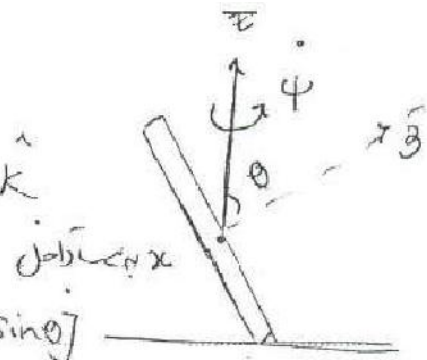
دیسکی بدون لغزش در حال چرخش است. انرژی جنبشی آن را برای دو حالت مختلف حساب کنید.
 تا آنکه ثابت می باشد انرژی جنبشی دیگر را در هر دو حالت از هم جدا کنید.
 شعاع دیسک R

$$T = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{H}_A$$

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{H}_G$$

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{H}_G$$

$$\vec{\omega} = \dot{\psi} \sin \theta \hat{j} + \dot{\theta} \hat{i} + (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\phi}) \hat{k}$$



$$H_G = [I]_G \vec{\omega} = I_{xx} \dot{\theta} \hat{i} + I_{yy} \dot{\psi} \sin \theta \hat{j}$$

$$+ I_{zz} (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\phi}) \hat{k}$$

$$V_G = \vec{\omega} \times \vec{r}_{CG} = R\dot{\theta} \hat{k} - R(\dot{\phi} + \dot{\psi} \cos \theta) \hat{i}$$

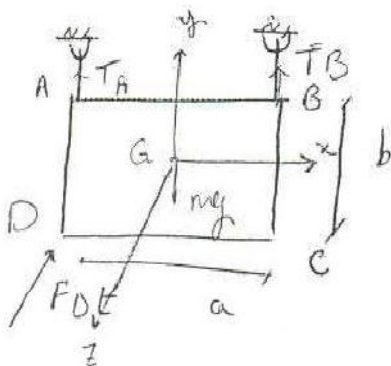
$$\Rightarrow T = \frac{1}{2} m R^2 \left[5\dot{\theta}^2 + 6R(\dot{\phi} + \dot{\psi} \cos \theta)^2 + \dot{\psi}^2 \sin^2 \theta \right]$$

ورق مستطیل شکلی به جرم m از نقاط A و B توسط دو کابل آویزان شده است ضربه ای به اندازه

$F \Delta t$ در نقطه D ورق و در جهت عمود بر ورق اعمال می گردد سرعت مرکز جرم و سرعت زاویه ای

ورق را بلافاصله بعد از اعمال ضربه بیابید.

فرض می کنیم پس از اعمال ضربه طناب ها کشیده باقی می ماند.



$$V_{Gy} = 0$$

$$\omega_g = 0$$

$$V_G = U_x \hat{i} + U_z \hat{k}$$

$$\vec{\omega} = \omega_x \hat{i} + \omega_y \hat{j}$$

بعد از اعمال ضربه

$$\vec{H}_G = I_{xx} \omega_x \hat{i} + I_{yy} \omega_y \hat{j} = \frac{1}{2} m b^2 \omega_x \hat{i} + \frac{1}{12} m a^2 \omega_y \hat{j}$$

اصل ضربه - حفظ حتمی

$$-F \Delta t \hat{k} + (T_A \Delta t + T_B \Delta t - mg \Delta t) \hat{j} = m (v_x \hat{i} + v_z \hat{k})$$

$$m v_x = 0 \Rightarrow v_x = 0$$

$$-F \Delta t = m v_z \Rightarrow v_z = \frac{-F \Delta t}{m} \quad (I)$$

$$T_A + T_B - mg = 0 \Rightarrow T_A + T_B = mg$$

بعد از اعمال ضربه

$$\vec{V}_G = \frac{-F \Delta t}{m} \hat{k}$$

اصل انرژی - دستور کارهای

$$(-T_A \Delta t \hat{a}/2 + T_B \Delta t \hat{a}/2) \hat{k} - F \Delta t (a/2) \hat{j}$$

$$+ F \Delta t (b/2) \hat{i} = \frac{1}{12} m b^2 \omega_x \hat{i} + \frac{1}{12} m a^2 \omega_y \hat{j}$$

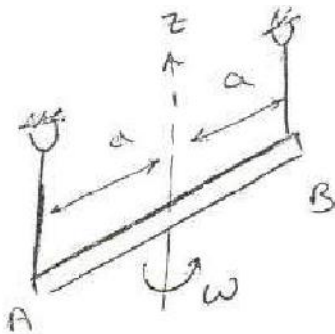
$$\Rightarrow \begin{cases} -F \Delta t (a/2) = \frac{1}{12} m a^2 \omega_y \\ F \Delta t (b/2) = \frac{1}{12} m b^2 \omega_x \end{cases} \quad \text{II}$$

$$-T_A + T_B = 0$$

$$\Rightarrow \omega_y = \frac{-6F \Delta t}{m a}$$

$$\omega_x = \frac{6F \Delta t}{m b} \quad \text{III) } T_A = T_B = \frac{m g}{2}$$

مطابق شکل میله AB دارای چگالی وزنی (وزن بر واحد طول) γ می باشد و توسط دو طناب موازی از نقاط A و B آویزان شده است در لحظه نشان داده شده میله دارای سرعت زاویه ای ω حول محور Z باشد. اگر از چرخش میله جلوگیری به عمل آید در آن لحظه مرکز میله تا چه ارتفاعی بالا می آید. با فرض اینکه انرژی تلف نمی شود و نیرویی به میله اعمال نمی شود.



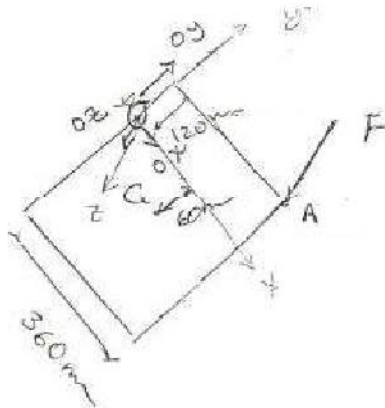
$$T_1 + U_1 = T_2 + U_2$$

$$\frac{1}{2} \left[\frac{1}{12} \frac{\gamma(2a)}{g} (2a)^2 \right] \omega^2 + 0 = 0 + \gamma(2a) h$$

$$= 0 + \gamma(2a) h$$

$$\Rightarrow h = \frac{1}{6} a^2 (\omega^2 / g)$$

ورق مربع شکل 10kg از طریق یک مفصل گلوله ای ، کاسه ای اویزان شده است ورق در ابتدا در حال سکون است سپس توسط چکش ضربه ای در نقطه A بر آن اعمال می گردد نیروی ضربه ای تولید شده به وسیله چکش عمود بر سطح ورق بوده و مقدار متوسط آن در بازه زمانی 4 میلی ثانیه (زمان اعمال نیرو) برابر با 5000 نیوتن می باشد و سرعت زاویه ای ورق را بلافاصله بعد از اعمال ضربه بدست آورید. همچنین نیروی عکس العملی متوسط در تکیه گاه را بیابید.



نیروی ضربه ای در برابر نیروی مغناطیسی تعویض

$$I_{xx} = \frac{1}{2} \times 10 \times 0.36^2 + 10(0.06)^2 = 0.144$$

$$I_{yy} = \frac{1}{2} \times 10 \times 0.36^2 + 10(0.18)^2 = 0.432$$

$$I_{zz} = \frac{1}{12} \times 10(0.36^2 + 0.36^2) + 10(0.18^2 + 0.06^2) = 0.576$$

$$I_{xy} = 10(-0.18)(0.06) = -0.108$$

$$\vec{\omega}_2 = \omega_x \hat{i} + \omega_y \hat{j} + \omega_z \hat{k}$$

$$(\vec{V}_G)_2 = \vec{\omega}_2 \times \vec{r}_{AG} = 0.06\omega_z \hat{i} + 0.18\omega_z \hat{j} - (0.06\omega_x + 0.18\omega_y) \hat{k}$$

$$(\vec{H}_O)_2 = (0.144\omega_x + 0.108\omega_y) \hat{i} + (0.432\omega_y + 0.108\omega_x) \hat{j} + 0.576\omega_z \hat{k}$$

اصل کمالات استوار

$$\sum M_{O,t} = (H_O)_2 - (F_O)_1$$

مغز در آن ثابت است

$$[(0.36\hat{i} + 0.12\hat{j}) \times 5000\hat{k}] (0.004) = (H_O)_2$$

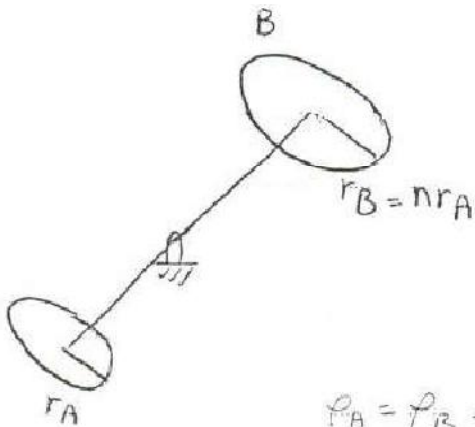
$$\Rightarrow \begin{cases} 0.144\omega_x + 0.108\omega_y = 2.4 \\ 0.432\omega_y + 0.108\omega_x = -7.2 \\ 0.576\omega_z = 0 \end{cases} \Rightarrow \omega_2 = 35.90\hat{i} - 25.6\hat{j}$$

(اصل سینر - برهان) $\Sigma \vec{F} \Delta t = m(\vec{v}_G)_2 - m(\vec{v}_G)_1$

$$[0x\hat{i} + 0y\hat{j} + (0z + F)\hat{k}] \Delta t = 10 [0.06\omega_z\hat{i} + 0.18\omega_z\hat{j} - (0.06\omega_x + 0.18\omega_y)\hat{k}]$$

$$\Rightarrow \begin{aligned} 0x = 0y = 0 \\ 0z = 1153 \text{ N} \end{aligned}$$

دو دیسک یکنواخت با جنس یکسان مطابق شکل به یک محور متصلند. دیسک A دارای جرم 20kg شعاع $r_A = 150\text{m}$ است. دیسک B دو برابر A است در ابتدا مجموعه در حال سکون است و سپس همان 30Nm به محور اعمال می گردد. در صورتی که سرعت زاویه ای مجموعه بعد از 5 دوران به 480rpm برسد شعاع دیسک B را تعیین کنید.



اصل برابری $\omega_{1 \rightarrow 2} = T_2 - T_1$

$$I_A = \frac{1}{2} m_A r_A^2 = \frac{1}{2} \times 20 (0.15)^2 = 0.225 \text{ kg}\cdot\text{m}^2$$

$$F_A = F_B \Rightarrow \frac{m_A}{r_A^2 t_A} = \frac{m_B}{r_B^2 t_B}$$

$$m_B = m_A \left(\frac{t_B}{t_A} \right) \left(\frac{r_B}{r_A} \right)^2$$

$$= 20 \times 2 \text{ m}^2 = 40 \text{ m}^2 \text{ kg}$$

$$I_B = \frac{1}{2} m_B r_B^2 = \frac{1}{2} (40 \text{ m}^2) (0.15 \text{ m})^2 = 0.45 \text{ m}^4 \text{ kg}\cdot\text{m}^2$$

$$I = I_A + I_B = (0.225 + 0.45n^4) \text{ kg} \cdot \text{m}^2 \quad \text{I}$$

$$\omega_{1-2} = \tau_2 - \tau_1 \quad \omega_{1-2} = M(\theta_2 - \theta_1) = 30 \times 5 \times 2\pi = 300\pi \text{ rad}$$

$$\tau_1 = 0 \quad \tau_2 = \frac{1}{2} I (16\pi)^2$$

$$\omega_2 = 480 \text{ rpm} = 16\pi$$

اصل انرژی $300\pi = \frac{1}{2} I (16\pi)^2$

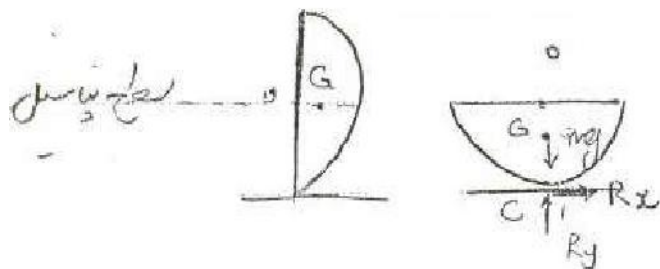
$$I = \frac{2(300\pi)}{(16\pi)^2} = 0.94604 \text{ I}$$

$$\text{I \& II} \quad 0.225 + 0.45n^4 = 0.74607$$

$$n = 1.03732$$

$$r_B = nr_A = 155.6$$

نیم استوانه ای به جرم M و شعاع R از موقعیت نشان داده شده در شکل از حال سکون رها می گردد با فرض غلتش محض برای نیم استوانه سرعت زاویه ای آن را بعد از غلتش به اندازه 90° بیابید همچنین در آن لحظه نیروهای عکس العملی وارد بر نیم استوانه از سطح افقی را بیابید.



$$I_0 = \frac{1}{2} mR^2$$

$$OG = \frac{4}{3} R/\pi$$

چون کار اصطکاک برابر صفر است پس انرژی مکانیکی پایسته باقی می ماند.

$$T_1 + U_1 = T_2 + U_2$$

$$U_1 = 0, T_1 = 0$$

$$U_2 = mg(-0.6R) = -\frac{4}{3}\pi mgR$$

$$I_G = \frac{1}{2}mR^2 - m\left(\frac{4R}{3\pi}\right)^2 = 0.319873 mR^2$$

$$(V_G)_2 = (R - \frac{4}{3\pi}R)\omega_2 = 0.57553\omega_2 R$$

$$T_2 = \frac{1}{2}m(V_G)_2^2 + \frac{1}{2}I_G\omega_2^2 = 0.32559 mR^2\omega_2^2$$

بسیار انرژی:

$$0 + 0 = 0.32559 mR^2\omega_2^2 - \frac{4}{3}\pi mgR$$

$$\omega_2 = 1.142 \sqrt{\frac{g}{R}}$$

$$\vec{a}_G = \vec{a}_0 + \vec{\omega}_2 \times (\vec{\omega}_2 \times \vec{r}_{OG}) + \alpha_2 \times \vec{r}_{OG}$$

کوتاه 0 به سمت راست و چپ داریم زیرا فقط حرکت می‌کند.

$$R\alpha_2 \hat{i} + (-\omega_2 k) \times ((-\omega_2 k) \times (-0.6R j)) + (-\alpha_2 k) \times (-0.6R j)$$

$$= (R - 0.6R)\alpha_2 i + 0.6R\omega_2^2 j$$

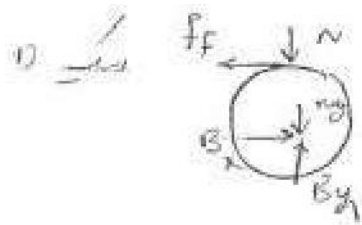
بسیار انرژی

$$\Sigma M_c = I_c \alpha_2$$

$$0 = (I_G + m(R - 0.6R)^2) \alpha_2$$

$$\rightarrow \alpha_2 = 0$$

$$\vec{a}_G = 0.6R\omega_2^2 j$$



$$(\omega_{1-2})_A = (T_2)_A - (T_1)_A$$

$$(\omega_{1-2})_A = \sum M_A \theta_A = + f_f r \theta_A$$

$$= + \mu_k m g r \theta_A$$

$$(\omega_{1-2})_B = \sum M_B \theta_B = \frac{1}{2} r \theta_B = \mu_k r m g \theta_B$$

$$(\omega_{1-2})_A + (T_1)_A = (T_2)_A$$

$$\mu_k m g r \theta_A + \frac{1}{2} I \omega_0^2 = \frac{1}{2} I \omega_f^2 \rightarrow \theta_A = \frac{I(\omega_0^2 - \omega_f^2)}{2\mu_k m g r}$$

$$\theta_A = \frac{\frac{1}{2} m r^2 (\omega_0^2 - \frac{1}{4} \omega_0^2)}{2\mu_k m g r} = \frac{3r\omega_0^2}{16\mu_k g}$$

$$\eta_A = \frac{\theta_A}{2\pi} = \frac{3r\omega_0^2}{32\pi\mu_k g}$$

$$(\omega_{1-2})_B + (T_1)_B = (T_2)_B$$

$$\mu_k m g r \theta_B + 0 = \frac{1}{2} I \omega_f^2 = \frac{1}{2} (\frac{1}{2} m r^2) (\frac{1}{4} \omega_0^2)$$

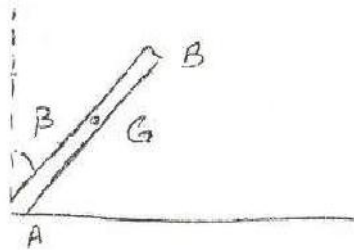
$$\theta_B = \frac{r\omega_0^2}{16\mu_k g}$$

$$\eta_B = \frac{\theta_B}{2\pi} = \frac{r\omega_0^2}{32\pi\mu_k g}$$

میله تار یک AB به طول L از ارتفاعی بر روی سطح بدون اصطکاکی رها می شود در صورتی که در لحظه برخورد با سطح راستای میله با راستای قائم زاویه B بسازد و دارای سرعت قائم V_1 و بدون سرعت زاویه ای باشد، سرعت زاویه ای میله را بلافاصله بعد از برخورد در دو حالت زیر بدست آورید.

الف: کاملاً الاستیک

ب: کاملاً پلاستیک



$$e = 1 \rightarrow \frac{0 - (v_{Ay})_2}{(v_{Ay})_1 - 0} = 1$$

$$(v_{Ay})_2 = - (v_{Ay})_1 = -(-v_1) = v_1$$

$$(v_A)_2 = (v_{Ax})_2 \hat{i} + v_1 \hat{j}$$

در صورتی که میله کاملاً پلاستیک باشد $\rightarrow 0 = m(v_{Gx})_2 \rightarrow (v_{Gx})_2 = 0$

$$(H_A)_1 = (H_A)_2 \quad (v_G)_2 = (v_A)_2 + \omega_2 \times r_{AG}$$

$$(v_{Gy})_2 \hat{j} = (v_{Ax})_2 \hat{i} + v_1 \hat{j} + \omega_2 \hat{k} \times (l/2 \sin \beta \hat{i} + l/2 \cos \beta \hat{j})$$

$$\rightarrow (v_{Gy})_2 = v_1 + l/2 \omega_2 \sin \beta$$

$$(H_A)_1 = (H_A)_2$$

$$m v_1 l/2 \sin \beta \hat{k} = I_G \omega_2 \hat{k} + \omega (v_1 + l/2 \omega_2 \sin \beta) (l/2 \sin \beta) \hat{k}$$

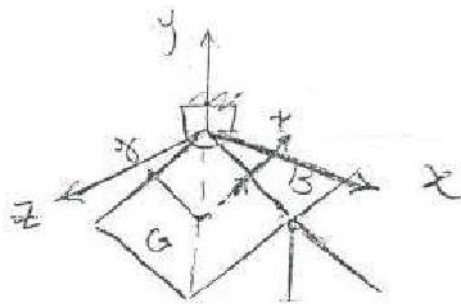
$$\omega_2 = - \frac{12 v_1 \sin \beta}{L(1+3\sin^2 \beta)}$$

$$e = \bullet \rightarrow (v_{Ay})_2 = \bullet$$

$$\omega_L = - \frac{6 \sin \beta}{1+3\sin^2 \beta}$$

برسود الاستیک

ورق مربع شکلی به طول L و جرم m به یک مفصل گلوله ای کاسه ای متصل است در لحظه ای قبل از برخورد به مانع B ورق دارای سرعت زاویه ای ثابت ω_0 حول محور Y می باشد (مانع B در صفحه XY قرار دارد) با فرض اینکه برخورد ورق با مانع کاملاً پلاستیک باشد، سرعت زاویه ای ورق و سرعت مرکز جرم آن را بلافاصله پس از برخورد بیابید. همچنین ضربه اعمال شده بر ورق را در مدت زمان برخورد در نقاط A و B را بیابید.



اصل ضربه و ضربه

$$(-aj) \times (f \Delta t) \hat{k}$$

ضربه اعمال شده در B

$$= (\vec{H}_A)_2 - (\vec{H}_A)_1$$

$$\omega_1 = \omega \cdot \frac{\sqrt{2}}{2} \hat{i} + \omega \cdot \frac{\sqrt{2}}{2} \hat{j}$$

$$(H_G)_1 = \frac{1}{2} m a^2 \frac{\sqrt{2}}{2} \omega \cdot (i+j)$$

$$I_{xx} = I_{yy} = \frac{1}{2} m a^2$$

$$(v_G)_1 = \bullet$$

$$(H_A)_1 = (H_G)_1 + \cancel{r_{AG}} \times (mV_G)_1 = H_G$$

$$(V_B)_2 = \omega_2 \times r_{AB} = (\omega_{2z} i + \omega_{2y} j + \omega_{2x} k) \times (-aj) \\ = a(-\omega_{2x} k + \omega_{2z} i)$$

$\dot{\omega}_{2x} = 0 \Rightarrow (V_B)_{2z} = 0$

$$\Rightarrow \omega_{2x} = 0$$

$$\vec{\omega}_2 = \omega_{2y} j + \omega_{2z} k$$

$$(V_G)_2 = \omega_2 \times r_{AG} = (\omega_{2y} j + \omega_{2z} k) \times a/2(i - j) \\ = 1/2 a (\omega_{2z} i - \omega_{2z} j + \omega_{2y} k) \quad *$$

$$r_{AG} \times (mV_G)_2 = 1/4 m a^2 (-\omega_{2y} i + \omega_{2y} j + 2\omega_{2z} k) \quad \text{I}$$

$$(H_G)_2 = 1/12 m a^2 \omega_{2y} j + 1/6 m a^2 \omega_{2z} k \quad \text{II}$$

$$(H_A)_2 = (H_G)_2 + (mV_G)_2 \times r_{AG} = \text{I} + \text{II} \quad (3)$$

② & ③ into 1

$$\frac{1}{24} \sqrt{2} m a^2 \omega_0 - a \int dt = -1/4 m a^2 \omega_{2y} \quad \text{if}$$

$$\frac{1}{24} \sqrt{2} m a^2 \omega_0 = 1/12 m a^2 \omega_{2y} + 1/4 m a^2 \omega_{2y}$$

$$= \frac{1}{6} m a^2 \omega_{2z} + \frac{1}{12} m a^2 \omega_{2z}$$

$$\omega_{2z} = \frac{\sqrt{2}}{8} \omega_0$$

$$\omega_{2z} = \dots$$

$$4) \quad \frac{d\vec{v}_G}{dt} = \frac{7}{96} \sqrt{2} m a \omega_0$$

$$\begin{aligned} \vec{\omega}_z &= \frac{\sqrt{2}}{8} \omega_0 \hat{j} = \frac{\sqrt{2}}{8} \omega_0 \times \frac{\sqrt{2}}{2} (-\hat{i} + \hat{j}) \\ &= \frac{\omega_0}{8} (\hat{j} - \hat{i}) \end{aligned}$$

$$\rightarrow \text{از رابطه } (\vec{v}_G)_2 = \frac{\sqrt{2}}{16} a \omega_0 \hat{k} = \frac{\sqrt{2}}{16} a \omega_0 \hat{k}$$

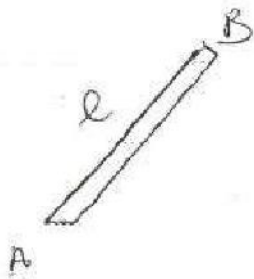
$$B_{\text{میز}} = \frac{7\sqrt{2}}{96} m a \omega_0 \hat{k}$$

$$\begin{aligned} \text{فریب - میز در سطح} \quad \vec{A} \Delta t + \vec{F} \Delta t \hat{k} &= (m v_G)_2 - (m v_G)_1 \\ \text{بردار میزهای سطح میز} \quad A \Delta t + \frac{7\sqrt{2}}{96} m a \omega_0 \hat{k} &= \frac{m \sqrt{2}}{16} a \omega_0 \hat{k} - 0 \end{aligned}$$

$$A \Delta t = -\frac{\sqrt{2}}{96} m a \omega_0 \hat{k}$$

دینامیک تحلیلی

$$R = \frac{M}{\text{تعداد مختصات تعمیم یافته}} = A \rightarrow \text{تعداد معادلات}$$



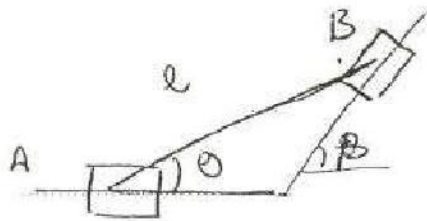
$$(x_A, y_A, x_B, y_B, \theta)$$

$$Dof = 3$$

$$x_B = x_A + l \cos \theta$$

$$y_B = y_A + l \sin \theta$$

$$\vec{C}_{vel} (x_A, y_A, \theta)$$

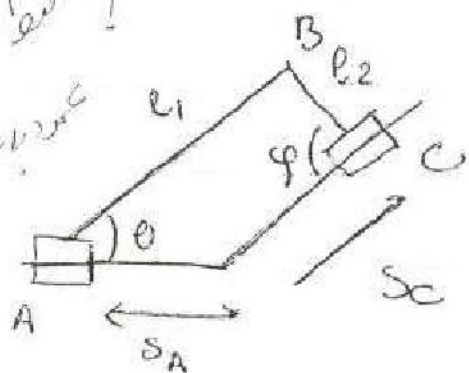


$$Dof = 1$$

$$(x_A, y_A, \theta)$$

$$\begin{cases} x_A = -l \frac{\sin(\beta - \theta)}{\sin \beta} \\ y_A = 0 \end{cases}$$

تفاوت درجه آزادی



اگر C ثابت باشد سیستم یک درجه آزادی خواهد داشت لغزنده C نیز یک درجه آزادی به سیستم می دهد پس سیستم کلاً 2 درجه آزادی خواهد داشت.

$$Dof = 2$$

$$(\theta, \varphi)$$

مناسب است و یک حالت بیشتر ندارد

(S_A, θ) ← مناسب نیست زیرا دو حالت برای سیستم خواهد داشت زیرا از B به اندازه L_2 کمتر می زنییم که دو حالت به سیستم می دهد.

(S_A, S_C) ← مناسب نیست برای B دو جواب می دهد.

قیود پیگیری

Configuration Constraints

velocity constraints (Motion constraints)

$f(q_1, q_2, \dots, q_n, t) = 0$

$\sum_{k=1}^n a_{jk} \dot{q}_k + a_{j0} = 0 \quad j=1, 2, \dots, n \quad (I)$

Rheonomic → تابع صریح از زمان L → تعداد متغیر
 holonomic | scleronomic
 non holonomic | holonomic → متغیر مستقل است
 متغیر

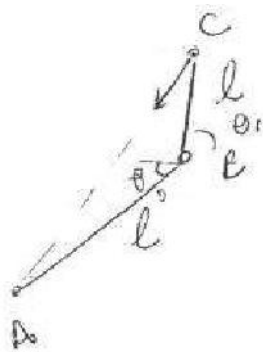
برای تغییر سرعت به هم (D) از تابع g_j جدا شده اند زیرا بررسی کنند

$\frac{\partial f_j}{\partial q_k} = g_j a_{jk} \quad \frac{\partial f_j}{\partial t} = g_j a_{j0}$

قید سرعت قید holonomic است.

مثال : میله های AB و BC مطابق شکل به یکدیگر لولا شده اند و روی صفحه حرکت می کنند قید مسئله این است که سرعت در C باید همواره به سمت نقطه A باشد نوع قید را بررسی کنید.

اگر قید سرعت C نبود سیستم 4 درجه آزادی بود اما حالا که یک قید داریم سیستم 3 درجه آزادی دارد.



$$(x_A, y_A, \theta_1, \theta_2)$$

$$\vec{v}_C \times \vec{r}_{CA} = 0$$

$$\vec{v}_C = \vec{v}_B + \vec{\omega} \times \vec{r}_{BC} = (\dot{x}_B \vec{i} + \dot{y}_B \vec{j}) + (\dot{\theta}_1 \vec{k}) \wedge (l \cos \theta_1 \vec{i} + l \sin \theta_1 \vec{j})$$

$$= (\dot{x}_B - l \dot{\theta}_1 \sin \theta_1) \vec{i} + (\dot{y}_B + l \dot{\theta}_1 \cos \theta_1) \vec{j}$$

$$\vec{r}_{CA} = -l (\cos \theta_1 + \cos \theta_2) \vec{i} - l (\sin \theta_1 + \sin \theta_2) \vec{j}$$

$$\vec{v}_C \times \vec{r}_{CA} = 0 \rightarrow \dot{y}_B (\cos \theta_1 + \cos \theta_2) - \dot{x}_B (\sin \theta_1 + \sin \theta_2)$$

$$+ l \dot{\theta}_1 [\cos(\theta_2 - \theta_1) + 1] = 0$$

$$\sum_{k=1}^n a_{jk} \dot{q}_k + a_{j0} = 0 \quad \begin{matrix} j=1 \\ n=4 \end{matrix} \quad a_{11} \dot{q}_1 + a_{12} \dot{q}_2 + a_{13} \dot{q}_3 + a_{14} \dot{q}_4 + a_{10} = 0$$

$$j = 1, \dots, m$$

$$a_{11} = -\sin\theta_1 - \sin\theta_2 \quad \theta_{14} = 0$$

$$a_{12} = \cos\theta_1 + \cos\theta_2 \quad a_{10} = 0$$

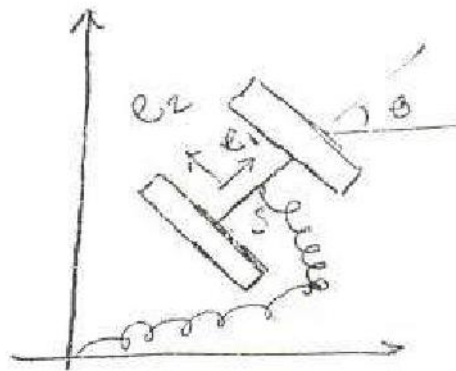
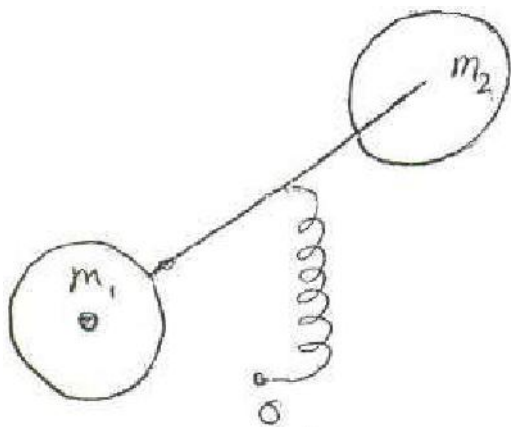
$$a_{13} = l [\cos(\theta_2 - \theta_1) + 1]$$

$$\frac{\partial f_j}{\partial q_k} = g_j \cdot a_{jk} \quad \frac{\partial f_j}{\partial t} = g_j \cdot a_{j0}$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial f_1}{\partial x_B} &= g_1 a_{11} \rightarrow f_1 = \int g_1 a_{11} dx_B + h_1(x_B, \theta_1, \theta_2, t) \\ \frac{\partial f_1}{\partial y_B} &= g_1 a_{12} = -(\sin\theta_1 + \sin\theta_2) \int g_1 dx_B + h_1(x_B, \theta_1, \theta_2, t) \\ \frac{\partial f_1}{\partial \theta_1} &= g_1 a_{13} \\ \frac{\partial f_1}{\partial \theta_2} &= g_1 a_{14} = 0 \quad f_1 = h(x_B, y_B, \theta_1, \theta_2, t) \\ \frac{\partial f_1}{\partial t} &= g_1 a_{10} = 0 \end{aligned} \right\}$$

در اینجا g_1 یک ثابت است و h_1 یک تابعی از $x_B, y_B, \theta_1, \theta_2, t$ است.
 همچنین می‌توانیم f_1 را به صورت $f_1 = h(x_B, y_B, \theta_1, \theta_2, t)$ بنویسیم.
 در اینجا g_1 یک ثابت است و h_1 یک تابعی از $x_B, y_B, \theta_1, \theta_2, t$ است.
 همچنین می‌توانیم f_1 را به صورت $f_1 = h(x_B, y_B, \theta_1, \theta_2, t)$ بنویسیم.

دو نقطه بالای M_2 و M_1 توسط میله صلب بدون جرمی به هم متصل شده اند و جرم های M_2 و M_1 به دسک هایی که جرم آن ها در برابر جرم های M_2 و M_1 قابل صرف نظر است متصلند. مرکز میله هم به نقطه ثابتی توسط فنر متصل شده است قید مسئله این است که دسک ها حرکت جانبی (غزش جانبی) نمی توانند داشته باشند، نوع قید مسئله را تعیین کنید.



(x, y, θ)

$$\vec{v}_S \cdot \hat{e}_1 = 0$$

$$(\dot{x}\hat{i} + \dot{y}\hat{j}) \cdot (\cos\theta\hat{i} + \sin\theta\hat{j}) = 0$$

$$\dot{x}\cos\theta + \dot{y}\sin\theta = 0$$

$$a_{11} = \cos\theta \quad a_{12} = \sin\theta \quad a_{13} = 0 \quad a_{14} = 0$$

$$\frac{\partial f_j}{\partial q_k} = \frac{\partial f_j}{\partial q_i} a_{ik} \quad \frac{\partial f_j}{\partial t} = \frac{\partial f_j}{\partial t} a_{j0} \quad j=1$$

$$\frac{\partial f_1}{\partial x} = g_1 a_{11} \quad \rightarrow f_1 = \cos\theta \int g_1 dx + C_1(x, \theta)$$

$$\frac{\partial f_1}{\partial y} = g_1 a_{12} \quad f_2 = \sin\theta \int g_1 dy + C_2(x, \theta)$$

$$\frac{\partial f_1}{\partial \theta} = g_1 a_{13} = 0 \quad \rightarrow f = C_3(x, y)$$

$$\frac{\partial f_1}{\partial t} = g_1 a_{14} = 0 \quad \rightarrow \text{nonholonomic constraint!}$$

دو روش محاسبه Sr: روش تحلیلی: نوشتن r و بعد مشتق

روش سینماتیکی: نوشتن سرعت مد نظر بعد Sr

$$\delta r = \sum_{k=1}^n \frac{\partial \vec{r}}{\partial q_k} \delta q_k$$

کار مجازی $\delta W = \sum_{i=1}^n$

سه روش برای محاسبه نیروهای تعمیم یافته: 1- کار مجازی: کار مجازی را حساب می کنیم و بعد با رابطه زیر مقایسه می کنیم.

$$\delta W = \sum F_i dr_i = \sum Q_k \delta q_n$$

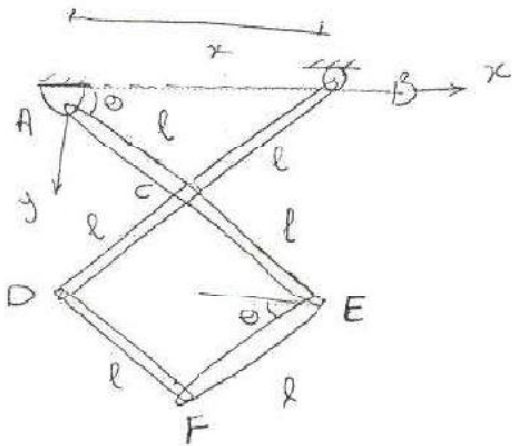
2 روش مستقیم:

$$Q_k = \sum_{i=1}^n F_i \frac{\partial r_i}{\partial q_n}$$

3- نیروهای پتانسیل و تابع پتانسیل:

$$Q_k = - \frac{\partial V}{\partial q_k}$$

فاصله افقی متصل و غلتنده مکانیزم نشان داده شده برای مختصات تعمیم یافته در نظر گرفته می شود جا به جایی مجازی متصل F و چرخش مجازی میله EF را در اثر جا به جایی X بیابید.



Coordinates: $\vec{r}_F = x/2 \vec{i} + 3/2(4l^2 - x^2)^{1/2} \vec{j}$

$$\vec{r}_F = \vec{r}_{F/A} = x/2 \vec{i} + 3/2(4l^2 - x^2)^{1/2} \vec{j}$$

$$\delta \vec{r}_F = \frac{d}{dx} (\vec{r}_F) \delta x = \left[\frac{1}{2} \vec{i} - \frac{3x}{2(4l^2 - x^2)^{1/2}} \vec{j} \right] \delta x$$

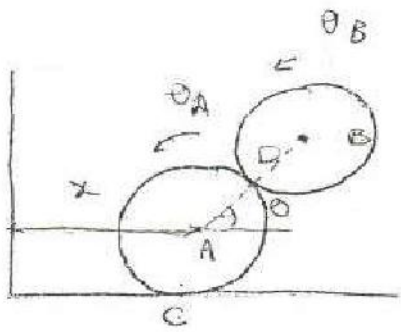
$$\theta = \cos^{-1} (x/2L)$$

$$\delta \theta = \frac{d}{dx} (\cos^{-1} (x/2L)) \delta x$$

$$= \frac{-\delta x}{(4l^2 - x^2)^{1/2}}$$

مطابق شکل چرخ دنده B در حال غلتش بر روی چرخ دنده A می باشد چرخ دنده A نیز در حال غلتش روی چرخ دنده شانه ای C است مختصه های تعمیم یافته را فاصله افقی x تا چرخ دنده A و زاویه θ خط متصل کننده مراکز چرخ دنده ها در نظر بگیرید. جا به جایی مرکز هر چرخ دندهو همچنین چرخش مجازی هر چرخ دنده را در اثر تغییرات مجازی مختصات تعمیم یافته بیابید.

سیستم 2 درجه آزادی دارد.



$$V_A = \dot{x} \hat{i}$$

$$\delta r_A = \delta x \hat{i}$$

$$\delta r = \sum_{k=1}^n \frac{\partial \vec{r}}{\partial q_k} \delta q_k$$

$$\vec{V}_A = \vec{V}_C + \omega_A \times \vec{r}_{AC}$$

$$\dot{x} \hat{i} = 0 + (\dot{\theta}_A \hat{k}) \wedge (R \hat{j})$$

$$\dot{x} = -R \dot{\theta}_A \rightarrow \dot{\theta}_A = \frac{-\dot{x}}{R}$$

$$\delta \theta_A = \frac{-\delta x}{R}$$

با وجود اینکه A و B از یک جسم صلب نیستند اما تعداد AB را در نظر بگیریم. مانند این است که ادامه چرخ دنده A است.

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \omega_{AB} \times \vec{r}_{AB}$$

$$\vec{V}_B = \dot{x} \hat{i} + (\dot{\theta} \hat{k}) (2R \cos \theta \hat{i} + 2R \sin \theta \hat{j})$$

$$V_B = (\dot{x} - 2R \dot{\theta} \sin \theta) \hat{i} + 2R \dot{\theta} \cos \theta \hat{j}$$

$$\delta r_B = (\delta x - 2R \delta \theta \sin \theta) \hat{i} + 2R \delta \theta \cos \theta \hat{j}$$

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \omega_A \times \vec{r}_{AD} = \vec{V}_B + \omega_B \times \vec{r}_{BD}$$

$$\dot{x} \hat{i} + (\dot{\theta}_A \hat{k}) \wedge (R \cos \theta \hat{i} + R \sin \theta \hat{j}) = (\dot{x} - 2R \dot{\theta} \sin \theta) \hat{i}$$

$$+ 2R \dot{\theta} \cos \theta \hat{j}$$

$$+ (\dot{\theta}_B \hat{k}) \wedge (-R \cos \theta \hat{i} - R \sin \theta \hat{j})$$

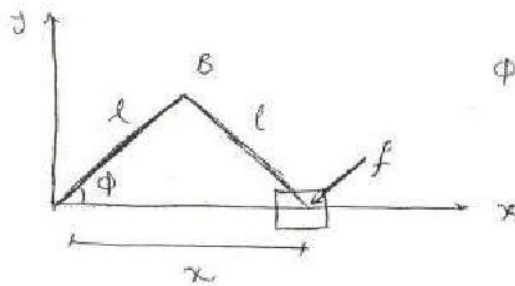
$$\rightarrow (\ddot{x} - R\ddot{\theta}_A \sin\theta)i + R\ddot{\theta}_A \cos\theta j = (\ddot{x} - 2R\ddot{\theta} \sin\theta + R\ddot{\theta}_B \sin\theta)i + (2R\ddot{\theta} \cos\theta - R\ddot{\theta}_B \cos\theta)j$$

$$-\ddot{\theta}_A = -2\ddot{\theta} + \ddot{\theta}_B$$

$$\ddot{\theta}_B = 2\ddot{\theta} - \ddot{\theta}_A \quad \rightsquigarrow \delta\theta_B = 2\delta\theta - \delta\theta_A = 2\delta\theta + \frac{\delta x}{R}$$

$$\ddot{x} = -R\ddot{\theta}_A \quad \rightarrow \quad \ddot{\theta}_A = -\ddot{x}/R \quad \rightsquigarrow \delta\theta_A = -\delta x/R$$

مطابق شکل نیروی F با اندازه ثابت به نقطه C مکانیزم اعمال می گردد به نحوی که همیشه عمود بر میله BC باقی می ماند نیروی تعمیم یافته متناظر با مختصه تعمیم یافته را بیابید. مختصه تعمیم یافته را یکبار x و بار دیگر y در نظر بگیرید.



$$\delta w = F \cdot \delta r_C$$

$$\vec{r}_C = \vec{r}_{C/A} = 2l \cos \phi \hat{i}$$

$$\delta r_C = \frac{\partial r_C}{\partial \phi} \delta \phi = -2l \sin \phi \delta \phi \hat{i}$$

$$F = -f \sin \phi \hat{i} - f \cos \phi \hat{j}$$

$$\delta w = \vec{F} \cdot \delta \vec{r}_C = 2fl \sin^2 \phi \delta \phi$$

$$Q_\phi = 2fl \sin^2 \phi \quad \delta w = Q_\phi \delta \phi$$

$$\vec{r}_C = \vec{r}_{C/A} = x \hat{i}$$

$$\delta r_C = \delta x \hat{i}$$

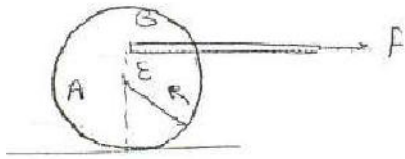
$$F = -f \sin \phi \hat{i} - f \cos \phi \hat{j} \quad \left. \begin{aligned} \cos \phi &= \frac{x}{2l} & \sin \phi &= \frac{1}{l} \left(l^2 - \frac{x^2}{4} \right)^{1/2} \end{aligned} \right\} F = \frac{f}{l} \left[\left(l^2 - \frac{x^2}{4} \right)^{1/2} \hat{i} + \frac{x}{2} \hat{j} \right]$$

$$\delta w = F \cdot \delta r_C = -\frac{f}{l} \left(l^2 - \frac{x^2}{4} \right)^{1/2} \delta x$$

$$\delta w = Q_x \delta x$$

$$\Rightarrow Q_x = -\frac{f}{l} \left(l^2 - \frac{x^2}{4} \right)^{1/2}$$

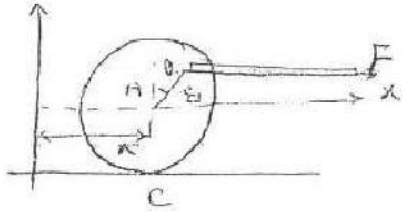
مطابق شکل کابلی به مفصل B روی چرخ دنده A بسته شده است نیروی کششی f به انتهای آزاد کابل وارد می شود به نحوی که کابل افقی باقی می ماند چرخش چرخ دنده A را به عنوان مختصه تعمیم یافته در نظر گرفته و نیروی تعمیم یافته متناظر با آن را بیابید چرخ دنده بدون لغزش می غلتد.



$$\delta W = \vec{F} \cdot \delta \vec{r}_B$$

$$v_A = v_C + \omega \times \vec{r}_{CA} = 0 + (-\dot{\theta} \hat{k}) \wedge (R \hat{j})$$

$$= R \dot{\theta} \hat{i}$$



$$\vec{v}_B = \vec{v}_A + \omega \times \vec{r}_{AB}$$

$$= R \dot{\theta} \hat{i} + (-\dot{\theta} \hat{k}) \wedge (\epsilon \sin \theta \hat{i}$$

$$+ \epsilon \cos \theta \hat{j})$$

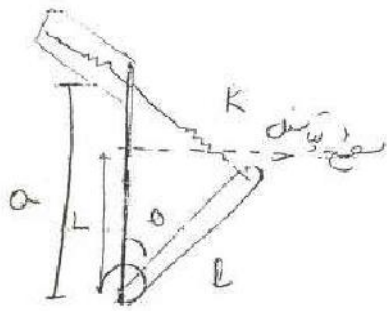
$$v_B = [(R + \epsilon \cos \theta) \hat{i} - \epsilon \sin \theta \hat{j}] \cdot \dot{\theta}$$

$$\delta \vec{r}_B = [(R + \epsilon \cos \theta) \hat{i} - \epsilon \sin \theta \hat{j}] \delta \theta$$

$$\delta W = \vec{F} \cdot \delta \vec{r}_B = F \hat{i} \cdot \delta \vec{r}_B = F (R + \epsilon \cos \theta) \delta \theta \Rightarrow Q_{\theta} = F (R + \epsilon \cos \theta)$$

$$\delta W = Q_{\theta} \delta \theta$$

میله ای یکنواخت به طول L و وزن W به کمک فنری با ثابت K در حال تعادل نگه داشته می شود وقتی $\theta = \theta_0$ است فنر دارای طول عادی خود می باشد حالات تعادل سیستم را بیابید.



$$a = l$$

$$\frac{\partial V}{\partial \theta} = 0$$

سیستم دارای یک درجه آزادی است
 چون سیستم در حال تعادل است
 نسبت تابع پتانسیل نسبت به
 زاویه صفر است

$$V = \frac{1}{2} k (a^2 + l^2 - 2al \cos \theta) - \frac{1}{2} Wl(1 - \cos \theta)$$

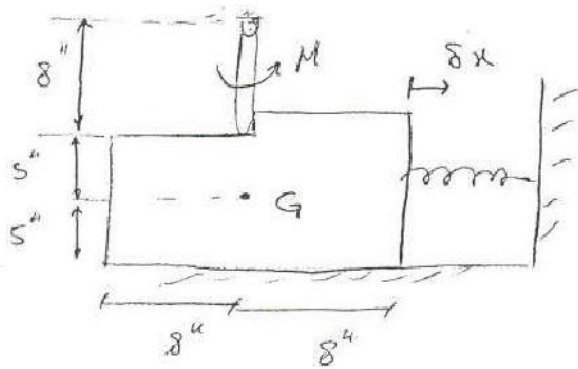
$$\frac{\partial V}{\partial \theta} = 0 \rightarrow -\frac{1}{2} Wl \sin \theta + kal \sin \theta = 0$$

$$\sin \theta = 0 \rightarrow \theta = 0$$

L

$$k = \frac{1}{2} \frac{W}{a}$$

فتر افقی نشان داده شده در شکل زیر به اندازه 5 اینچ متراکم شده است ضریب اصطکاک بین بلوک 100 پوندی و سطح افقی برابر با 0.3 می باشد. با استفاده از روش کار مجازی ممان N که باید به میله قائم اعمال شود تا بلوک به سمت راست حرکت کند را بیابید.



مکانی: x

$$\delta \omega = -(100)(0.3)\delta x - \frac{1}{2} [(5 + \delta x)^2 - 5^2]$$

$$+ M \frac{\delta x}{8} = 0$$

$$\Rightarrow -30\delta x - 10(25 + 10\delta x + \delta x^2 - 25) + M \frac{\delta x}{8} = 0$$

فقط δx را در نظر بگیریم \rightarrow δx^2 حذف می‌شود

$$-30\delta x - 100\delta x + M \frac{\delta x}{8} = 0$$

$$\delta x = 1040 \text{ lb-in}$$

اصل دالامبر

$$\sum_{i=1}^N (f - m a_i) \delta r_i = 0$$

برای سیستمی با N ذره

اصل همیلتون

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T - \delta V + \delta \omega_{nc}) dt = 0$$

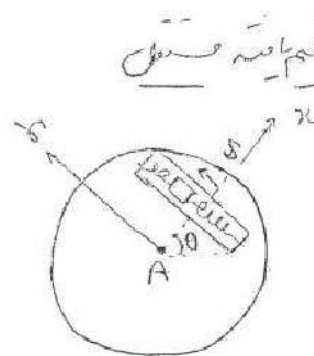
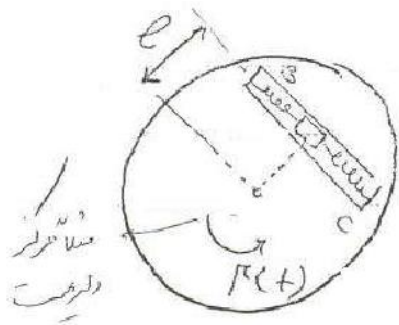
معادلات لاگرانژ

برای زمانی که مختصات تعمیم یافته مستقل از هم باشند

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_k} + \frac{\partial V}{\partial q_k} = Q_{k,nc} \quad k=1, 2, \dots, n$$

مطابق شکل میز دایره ای شکل در صفحه افقی در اثر گشتاور $\tau(t)$ حول مفصل A می چرخد
جرم میز برابر M و شعاع ژیراسیون حول مرکز آن برابر با K می باشد.

لغزنده ای به جرم M توسط یک جفت فنر مقید شده و در شیار BC حرکت می کند فنرها در موقعیت نشان داده شده در شکل بدون کشیدگی هستند. ثابت هر فنر برابر K می باشد. معادلات حرکت حاکم بر سیستم را بدست آورید.



اول در مختصات عمومی مسئله مشغول

سپس مختصات را به هم وصل

$$T = \frac{1}{2} I_{zz_{stable}} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m v_s^2$$

$$I_{zz_{stable}} = MK^2$$

$$\vec{v}_s = v_s \Big|_{xy3} + \dot{R} + \vec{\omega} \times \vec{r}_{AS}$$

$$= \dot{s} \hat{j} + 0 + (\dot{\theta} \hat{k}) \times (l \hat{i} + s \hat{j})$$

$$= -s \dot{\theta} \hat{i} + (\dot{s} + l \dot{\theta}) \hat{j}$$

$$T = \frac{1}{2} MK^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \left[(s \dot{\theta})^2 + (\dot{s} + l \dot{\theta})^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \left[MK^2 + ms^2 + ml^2 \right] \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{s}^2 + ml \dot{s} \dot{\theta}$$

$$v = 2\left(\frac{1}{2} k s^2\right) = k s^2$$

$$\delta w = Q_1 \delta \theta + Q_2 \delta s$$

$$\delta w = \int^t \delta \theta \rightarrow \begin{cases} Q_1 = \tau \\ Q_2' = 0 \end{cases}$$

نشان داده شد
که سیستم قادر بر رسیدن به
حالت تعادل است

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = \frac{d}{dt} \left[(M k^2 + m s^2 + m l^2) \dot{\theta} + m l \dot{s} \right]$$

$$= (M k^2 + m s^2 + m l^2) \ddot{\theta} + 2 m s \dot{s} \dot{\theta} + m l \ddot{s}$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{s}} = m \ddot{s} + m l \ddot{\theta}$$

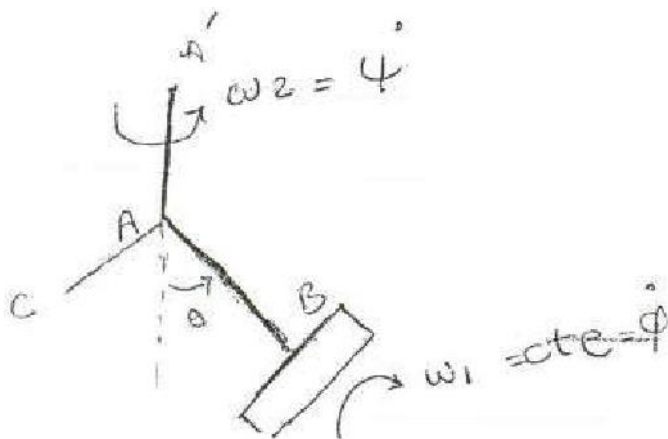
$$\frac{\partial T}{\partial \theta} = \frac{\partial v}{\partial \theta} = 0$$

$$\frac{\partial T}{\partial s} = m s \dot{\theta}^2 \quad \frac{\partial v}{\partial s} = 2 k s$$

$$(M k^2 + m s^2 + m l^2) \ddot{\theta} + 2 m s \dot{s} \dot{\theta} + m l \ddot{s} = \tau$$

$$m \ddot{s} + m l \ddot{\theta} - m s \dot{\theta}^2 + 2 k s = 0$$

مطابق شکل دیسک حول محور AB با سرعت ثابت ω_1 می چرخد. دیسک و محور آن نیز آزادانه حول محور قائم می چرخد در صورتی که جرم دیسک m_1 و جرم محور AB، m_2 باشد معادلات حرکت را بدست آورید.



سیستم دارای 3 درجه آزادی است البته به شرطی که دما ثابت نباشد. سه چرخش حول

AA' و AB و AC ولی چون W₁ ثابت است ما یک معادله قید داریم یعنی $\dot{\phi}$ ثابت است پس $\ddot{\phi}$ قید است.

$$q_1 = \psi$$

$$q_2 = \theta$$

$$T = \frac{1}{2} (\vec{H}_A \cdot \vec{\omega})_{\text{disk}} + \frac{1}{2} (\vec{H}_A \cdot \vec{\omega})_{\text{shaft}}$$

$$= \frac{1}{2} (I_{xx} \omega_x^2 + I_{yy} \omega_y^2 + I_{zz} \omega_z^2)_{\text{disk}}$$

$$+ \frac{1}{2} (I_{xx} \omega_x^2 + I_{yy} \omega_y^2 + I_{zz} \omega_z^2)_{\text{shaft}}$$

$$\vec{\omega}_{\text{disk}} = [\dot{\psi} \cos \theta + \omega_1] \mathbf{i} + \dot{\theta} \mathbf{j} + \dot{\psi} \sin \theta \mathbf{k}$$

$$\vec{\omega}_{\text{shaft}} = -\dot{\psi} \cos \theta \mathbf{i} - \dot{\theta} \mathbf{j} + \dot{\psi} \sin \theta \mathbf{k}$$

$$T = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} m_1 R^2 \right) (\dot{\psi} \cos \theta + \omega_1)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{4} m_1 R^2 + m_2 l \right) (\dot{\theta}^2 + (\dot{\psi} \sin \theta)^2)$$

$$U = m_1 g (-l \cos \theta) + m_2 g (-\frac{l}{2} \cos \theta) = -(m_1 + \frac{1}{2} m_2) g l \cos \theta$$

$$\delta W_{\text{non}} = 0 \rightarrow U_1 = U_2 = 0$$

$$\begin{cases} (I_1 \cos^2 \theta + I_2 \sin^2 \theta) \ddot{\psi} - 2(I_1 - I_2) \dot{\psi} \dot{\theta} \sin \theta - I_1 \omega_1 \dot{\theta} \sin \theta = \\ I_2 \ddot{\theta} + (I_1 - I_2) \dot{\psi}^2 \sin \theta \cos \theta + I_1 \omega_1 \dot{\psi} \sin \theta + (m_1 + \frac{1}{2} m_2) g l \sin \theta = 0 \end{cases}$$

$$I_1 = \frac{1}{2} m R^2$$

$$I_2 = \frac{1}{4} m_1 R^2 + (m_1 + \frac{1}{3} m_2) l^2$$

در حل مسائل با استفاده از اصل همپلتون باید $\delta \ddot{q}_1 = \delta \dot{q}_1$ اگر داشتیم باید آن ها را حذف کنیم و بر حسب sq_1 بنویسیم.

مثلاً اگر داشتیم :

$$\int \dot{\theta} \delta \dot{\theta} dt = \dot{\theta} \delta \theta \Big|_{t_1}^{t_2} - \int \ddot{\theta} \delta \theta dt$$

ما در اصل همپلتون داریم که $\delta q_k(t_1) = \delta q_k(t_2)$ است پس ترم اول برابر صفر می شود.

$$\int_{t_1}^{t_2} \left[\dots \right] \delta q_1 + \left[\dots \right] \delta q_2 + \dots \left[\dots \right] \delta q_k \Big] dt = 0$$

باید ضرایب sq_k را برابر صفر بگذاریم.