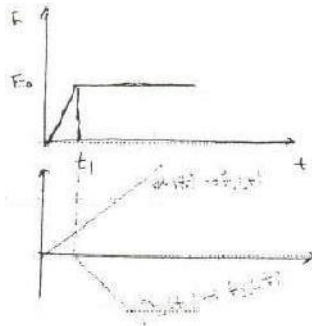


همان دامنه است و تغییری نکرده $t_1/\pi = 1, 2, 3$

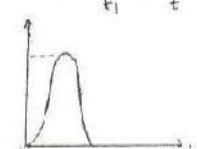
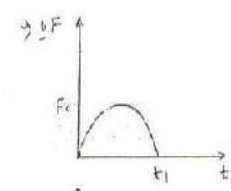
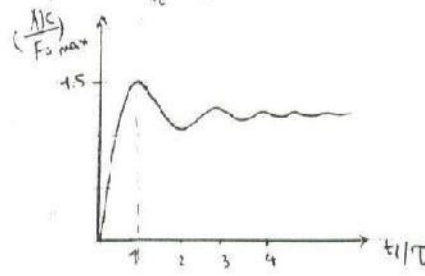
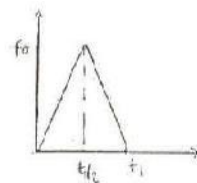
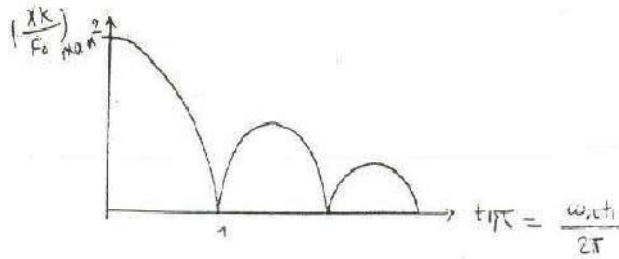
دامنه $t_1/\pi = 0.5, 1.5, 2.5 \rightarrow \max$

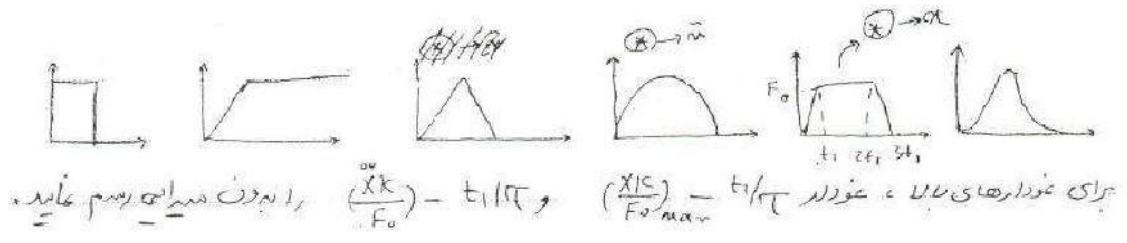
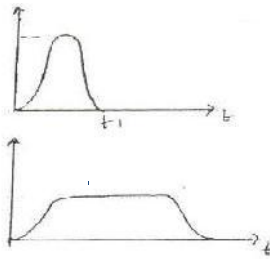


$x \max$ ← عکس العمل طبیعی

π ← سیستم

t_1/π ← تحریک





$$\int_0^+ \sin w \lambda (\sin w_n t \cos w_n \lambda - \sin w_n \lambda \cos w_n t) d\lambda$$

$$\sin w_n t \int_0^+ \sin w \lambda \cos w_n \lambda d\lambda - \cos w_n t \int_0^+ \sin w \lambda \sin w_n \lambda d\lambda$$

$$\int_0^+ \sin w \lambda \cos w_n \lambda d\lambda - \frac{1}{w_n} \sin w \lambda \sin w_n \lambda \Big|_0^+ - \int_0^+ \cos w \lambda \sin w_n \lambda d\lambda$$

$$u = \sin w \lambda \rightarrow du = w \cos w \lambda$$

$$= \frac{1}{w_n} \sin w t \sin w_n t - \frac{w}{w_n^2} \sin w t \sin w_n t$$

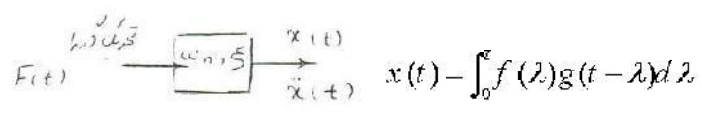
$$du = \cos w_n \lambda d\lambda \rightarrow u = \frac{1}{w_n} \sin w_n \lambda$$

$$u = \sin w_n \lambda \rightarrow du = w_n \cos w_n \lambda$$

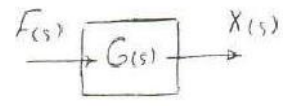
$$du = \cos w \lambda d\lambda \rightarrow v = \frac{1}{w} \sin w \lambda$$

$$+ \int \cos w_n \lambda \sin w \lambda d\lambda$$

روش کلاسیک:



در این فضا نمی توان رابطه بین g,f,x نوشت. ولی در فضای مختلط می شود.



$$x(s) = F(s)G(s)$$

$$x(t) = \mathcal{L}^{-1}[x(s)] = \int_0^t f(\lambda)g(t-\lambda)d\lambda$$

$$F(t) = F_0 u(t)$$

$$F(s) = \frac{F_0}{s}$$

$$\rightarrow x(s) = \frac{F_0}{s} G(s)$$

$$G(s)?$$

برای پیدا کردن $G(s)$ ، از معادله دیفرانسیل لاپلاس می گیریم. (و به قسمت همگن کاری نداریم!) یعنی به شرایط اولیه و گذرا کاری نداریم. فقط قسمت ماندگار را بررسی می کنیم.

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = f(t)$$

$$\mathcal{L}[x(t)] = x(s)$$

$$\mathcal{L}[\dot{x}(t)] = sx(s) - x(0)$$

$$\mathcal{L}[\ddot{x}(t)] = s^2x(s) - sx(0) - \dot{x}(0)$$

چون $G(s)$ رابطه ورودی به خروجی در حالت ماندگار است. به شرایط اولیه کاری نداریم و ←

$$ms^2x(s) + csx(s) + kx(s) = F(s)$$

$G(s) \leftarrow$ تابع تبدیل سیستم (برای سیستم های درجه اول، $G(s)$ حالت روبرو است)

$$G(s) = \frac{x(s)}{F(s)} = \frac{1}{ms^2 + cs + k}$$

تابع پله:

$$f(t) = F_0 u(t)$$

$$F(s) = \frac{F_0}{s}$$

$$x(s) = \frac{F_0}{s} \left[\frac{1}{ms^2 + cs + k} \right]$$

برای لاپلاس معکوس گروتن، یا در جدول مقدار لاپلاس معکوس را می بینیم یا آن را به فرم استاندارد ساده در می آوریم و از حقیقیات استفاده می کنیم. چون این تابع در جدول وجود ندارد.

$$x(t) = \mathcal{L}^{-1} \left[x(s) \right] = \mathcal{L}^{-1} \left[\frac{A}{s} + \frac{A_2 + B_2 s}{ms^2 - cs + k} \right]$$

$$= \mathcal{L}^{-1} \left[\frac{A_1 m s^2 + A_1 c s + A_1 k + A_2 s - B_2 s^2}{s(ms^2 + cs + k)} \right]$$

$$(A_1 m - B_2) s^2 + (A_1 c - A_2) s + A_1 k = F_0$$

$$A_1 = \frac{F_0}{k}$$

$$A_2 = \frac{-F_0 c}{ek}$$

$$B_2 = \frac{-F_0 m}{mk}$$

$$x(s) = \frac{-F_0}{ks} + \frac{-F_0 c}{k} \frac{1}{ms^2 - cs + k} + \frac{F_0 m}{k} \frac{s}{ms^2 - cs + k} = \frac{F_0}{k} \left[\frac{1}{s} - \frac{c + ms}{ms^2 - cs + k} \right]$$

$$x(t) = \frac{F_0}{k} [1 - \cos \dots + \sin \dots]$$

$$h[1] = \frac{1}{s}$$

$$h[t] = \frac{1}{s^2}$$

$$h[e^{-at}] = \frac{1}{s+a}$$

$$h[te^{-at}] = \frac{1}{(s+a)^2}$$

$$h[\cos wt] = \frac{s}{s^2 + w^2}$$

$$h[\sin wt] = \frac{w}{s^2 - w^2}$$

$$h^{-1} \left[\frac{1}{s^2 + 2\zeta w_n s + w_n^2} \right] = \frac{1}{w_n \sqrt{1 - \zeta^2}} e^{-\zeta w_n t} \sin w_n \sqrt{1 - \zeta^2} t \quad \text{سیستم بی بعد شده ساده مرتبه ۲:}$$

$$h^{-1} \left[\frac{s}{s^2 + 2\zeta w_n s + w_n^2} \right] = \frac{1}{w_n \sqrt{1 - \zeta^2}} e^{-\zeta w_n t} \cos w_n \sqrt{1 - \zeta^2} t$$

تابع ramp:

$$f(t) = \alpha tu(t)$$

$$F(s) = \frac{\alpha}{s^2}$$

$$x(s) = \frac{\alpha}{s^2} \left[\frac{1}{ms^2 + cs + k} \right] = \frac{A_1}{s} + \frac{A_2}{s^2} + \frac{A_3 - B_3s}{ms^2 + cs + k}$$

چون تابع لاپلاس معکوس از صفر شروع می شود برای تحریک های گذرا مناسب است (قبل از صفر تعریف نشده)

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = f(t)$$

روش مدرن: (فضای حالت)

وقتی سیستم ها چند درجه آزادی می شوند، روش مدرن بهتر است. در این روش یک معادله دیفرانسیل

مرتبه ۲ را به ۲ معادله دیفرانسیل مرتبه اول تبدیل می کنیم. برای این کار

باید ۲ متغیر تعریف کنیم.

$$\begin{cases} x_1 = x \\ x_2 = \dot{x} \end{cases}$$

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{c}{m}x_2 - \frac{k}{m}x_1 - \frac{1}{m}f(t)$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -k/m & -c/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1/m \end{bmatrix} f(t)$$

یک معادله دیفرانسیل درجه اول ماتریسی

$$\dot{x} = Ax + Bf \rightarrow sX(s) - Ax(s) - Bf(s) \rightarrow X(s) = [sI - A]^{-1} BF(s)$$

$$x(t) = \mathcal{H}^{-1} \{ [sI - A]^{-1} BF(s) \}$$

لاپلاس معکوس دو تابع وقتی به فضای زمان می آید، می شود انتگرال کانولوشن

$$h^{-1} \left[(sI - A)^{-1} \right] = \varphi(t)$$

$$x(t) = \int_0^t \varphi(\lambda - t) B f(\lambda) d\lambda$$

$$\varphi \cdot B = g$$

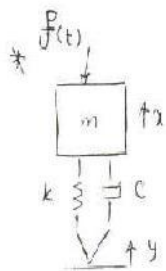
$$s x_{(s)} - x_{(0)} - A x_{(s)} + B F_{(s)}$$

$$(sI - A) x_{(s)} - x_{(0)} + B F_{(s)}$$

$$x_{(s)} = (sI - A)^{-1} x_{(0)} + (sI - A)^{-1} B F_{(s)}$$

$$x(t) = h^{-1} \left[(sI - A)^{-1} \right] x_{(0)} + h^{-1} \left[(sI - A)^{-1} B F_{(s)} \right]$$

$$X(t) = \varphi(t) X_{(0)} + \int_0^t \varphi(\lambda - t) B f(\lambda) d\lambda$$



$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx - ky + cy$$

$$x_1 = x$$

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$x_2 = \dot{x}$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{c}{m}x_2 - \frac{k}{m}x_1 + \frac{k}{m}y + \frac{c}{m}y$$

چون این دستگاه دارای نر است حل مسئله را مشکل می کند. چون نمی توان مشتق ورودی یعنی نر را به دست آورد.

اگر مشتق ورودی داشته باشیم بالاترین مشتق ها را یک طرف تساوی می بریم.

مشتق ها را به یک طرف

$$x_1 = x$$

$$x_2 = \dot{x} = m\dot{x} - cy$$

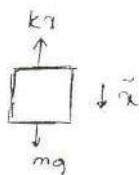
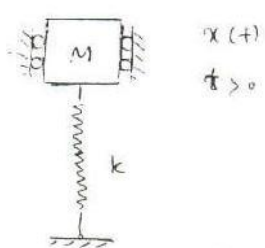
تنگرال طرف چپ را برای برابر با متغیر دوم میگیریم. $m\dot{x} - cy = c\dot{x} - kx - ky + f(t)$

$$\dot{x}_1 = \frac{1}{m}x_2 + \frac{c}{m}y$$

$$\dot{x}_2 = -c\left(\frac{1}{m}x_2 + \frac{c}{m}y\right) - kx_1 + ky - f(t)$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & \frac{1}{m} \\ -k & -\frac{c}{m} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{c}{m} \\ k - \frac{c^2}{m} \end{bmatrix} y$$

$$B \Rightarrow \begin{bmatrix} \frac{c}{m} & 0 \\ k - \frac{c^2}{m} & 1 \end{bmatrix} \begin{matrix} y \\ f(t) \end{matrix}$$



$$m\ddot{x} + kx = mg u(t)$$

$$x(0) = 0$$

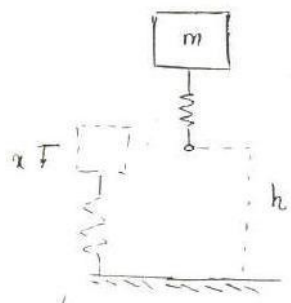
$$\dot{x}(0) = 0$$

جواب همان حل پله است. $x(t) = \frac{mg}{k} (1 - \cos \omega_n t)$

$$m\ddot{x} + kx = mg u(t)$$

$$x(0) = 0$$

$$\dot{x}(0) = \sqrt{2gh}$$

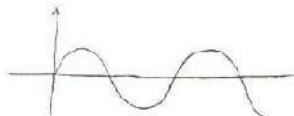


$$: m\ddot{x} + kx = 0 \rightarrow x_1(t) = A \sin \omega_n t + B \cos \omega_n t \rightarrow x_1(t) = \frac{\sqrt{2gh}}{\omega_n} \sin \omega_n t$$

$$\text{معادله بدون شرایط اولیه} \rightarrow x_2(t) = \frac{mg}{k} (1 - \cos \omega_n t)$$

$$x(t) = \frac{\sqrt{2gh}}{\omega_n} \sin \omega_n t + \frac{mg}{k} (1 - \cos \omega_n t)$$

اگر x_2 را برای قسمت همگن بدست می آوریم و بعد $\frac{mg}{k}$ را به عنوان $x_2(t)$ انتخاب می کردیم اشتباه بود چون جواب خصوصی $\frac{mg}{k}$ نیست چون تحریک ثابت نبوده (mg) بلکه گذرا بوده $(mgu(t))$

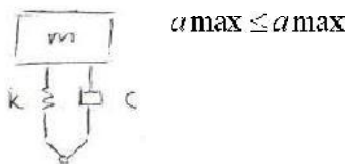


$$m\ddot{x} + kx = F \sin \omega t \quad u(t)$$

مسئله بالا برای حالتی مطرح می شود که جسمی از ارتفاع می افتد. برای این کار باید شتاب \max را پیدا کنیم و از روی آن نیروی \max را پیدا می کنیم که بینیم (مقاومت مصالح) جسم می شکنند یا نه. اگر بخواهیم جسمی که به زمینی می خورد نشکند باید فتری به آن وصل کنیم که وقتی زمین خورد \max شتابی که ایجاد می کند کمتر از شتاب \max باشد که خود جسم به تنهایی می تواند تحمل کند. (طراحی بسته بندی)

مبحث طراحی بسته بندی دارای سه بخش است: ارتعاشات مقاومت طراحی

وقتی متری برای جسم طراحی می کنیم دمپر هم حتما خواهد داشتو



برای پیدا کردن \max شتاب باید از $x(t)$ سه بار مشتق بگیریم. زمانی که $jerk$ صفر است (نقطه $pick$) را پیدا می کنیم و درون رابطه \ddot{x} قرار می دهیم.

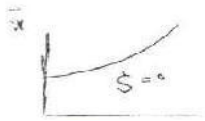
$$a = f(m, k, h)$$

$$\ddot{x} = g \sqrt{\frac{2h}{\delta st}} + 1$$

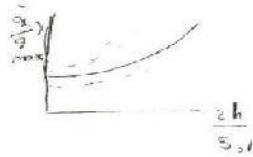
$$\delta st = \frac{mg}{k}$$

وقتی فتر خیلی ضعیف شود $k \ll$

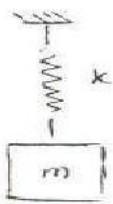
$$\delta st \gg \ddot{x} = g \quad \min$$



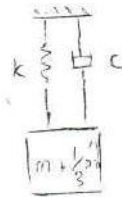
ضریب *damping* هم موثر است ولی برای اینکه مساله سخت نشود در اینجا نیاوردیم.



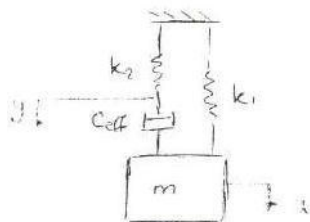
تکلیف: منحنی شتاب را برای ξ های مختلف رسم کنید.



فنر واقعی به جرم m' و دارای دمپر است.

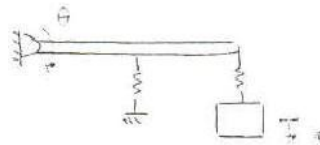
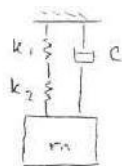
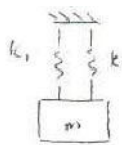


معمولا این سیستم سیستم معادل نیست.



سیستم دو درجه آزادی

سیستم دو درجه آزادی

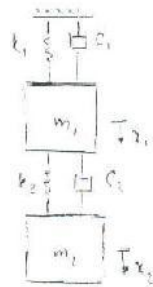
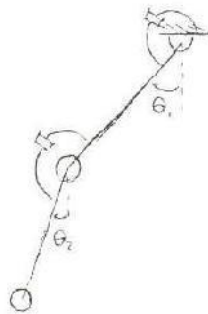


هر دو یک رسم آزادی اند.

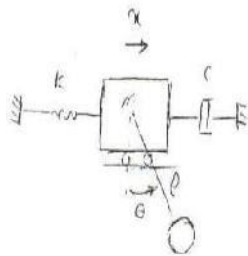


سیستم ساده دو درجه آزادی:

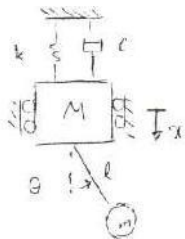
سیستم استاندارد دو درجه آزادی:



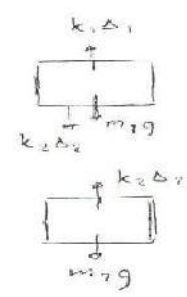
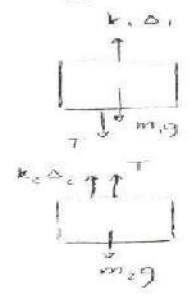
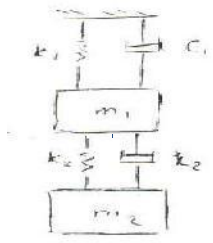
این حرکت قطعا دو درجه آزادی است:



ولی این سیستم ممکن است دو یا یک درجه آزادی باشد (یعنی میله به حالت قائم قرار گیرد) و جسم نوسان کند.



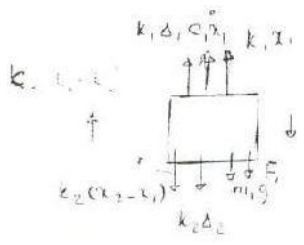
در صورتی که نیروی بیرونی وارد است و سیستم را متحرک می‌کند



$$\begin{cases} k_1\Delta_1 - k_2\Delta_2 - m_1g = 0 \\ k_2\Delta_2 - m_2g = 0 \end{cases}$$

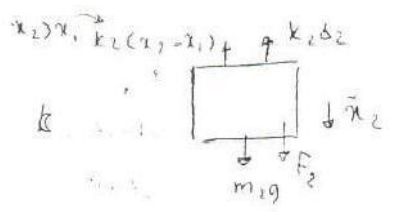
$$\Delta_2 = \frac{m_2g}{k_2}$$

$$\Delta_1 = \frac{m_1g + m_2g}{k_1}$$



$$\ddot{x} + F - k_1\Delta_1 - k_1x_1 + m_2g - c_1\dot{x}_1 + c_2(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) + k_2(x_2 - x_1) + k_3\Delta_2 = m_1\ddot{x}_1$$

دمپر ها هم مثل نیروی فنر در حالت دینامیکی وارد مسئله می شوند.



$$k_2\Delta_2 + m_2g - k_2(x_2 - x_1) - c_2(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) = m_2\ddot{x}_2$$

پس وزن وارد مسئله نمی شود

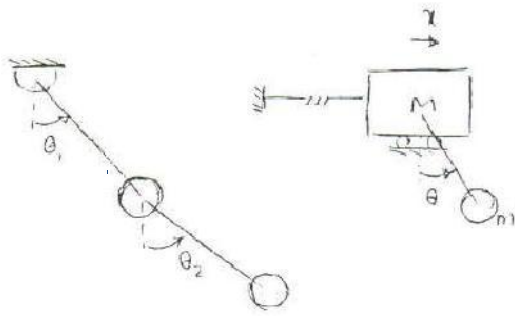
$$\rightarrow m_1\ddot{x}_1 + k_1x_1 + c_1\dot{x}_1 - k_2x_2 - c_2\dot{x}_2 + k_2x_1 + c_2\dot{x}_1 = 0$$

$$\rightarrow m_2\ddot{x}_2 + c_2\dot{x}_2 + k_2x_2 - c_2\dot{x}_1 - k_2x_1 = 0$$

$$\begin{bmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} c_1 + c_2 & -c_2 \\ -c_2 & c_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} F_1 \\ F_2 \end{bmatrix}$$

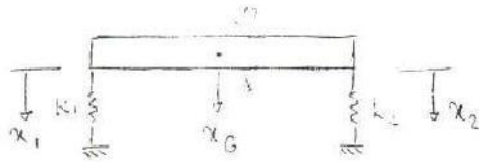
$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

تمرین:.....



$$m\ddot{x} + kx = 0$$

$$\begin{bmatrix} m_{11} & 0 \\ 0 & m_{22} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_{11} & 0 \\ 0 & k_{22} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = 0$$



در این نقطه هیچ کویل استاتیکی وجود ندارد $\left. \begin{matrix} x'' \\ y'' \end{matrix} \right\}$

مختصات عمومی داریم.

بی نهایت دستگاه

$\left. \begin{matrix} x_1 \\ x_G \end{matrix} \right\}$ عمومی

$\left. \begin{matrix} \theta \\ x_G \end{matrix} \right\}$ طبیعی

$\left. \begin{matrix} x_2 \\ x_E \end{matrix} \right\}$ عمومی

$\left. \begin{matrix} x_1 \\ x_2 \end{matrix} \right\}$ عمومی

$\left. \begin{matrix} x_B \\ x_C \end{matrix} \right\}$ عمومی

$\left. \begin{matrix} x_1 \\ \theta \end{matrix} \right\}$ عمومی

$\left. \begin{matrix} x_C \\ \theta \end{matrix} \right\}$ عمومی

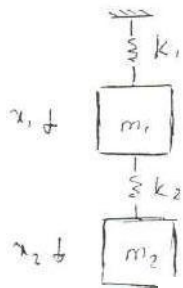
$\left. \begin{matrix} x_2 \\ \theta \end{matrix} \right\}$ عمومی

اگر محور مختصات نقلی را پیدا کنیم کار بسیار ساده می شود ولی پیدا کردن آن ها گاهی ساده نیست.

مثلا اگر $k_2 = k_1$ باشد، محورهای نقلی در مرکز جرم می شود.

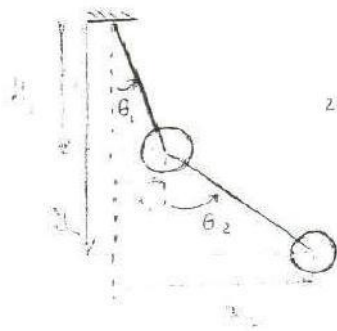
$$x^* = x^*(x_c, x_E)$$

$$y^* = y^*(x_c, x_E)$$



$$\left. \begin{matrix} x_2 \\ x_2 - x_1 \end{matrix} \right\} \left. \begin{matrix} x_1 \\ x_2 - x_1 \end{matrix} \right\} \left. \begin{matrix} x_1 \\ x_2 \end{matrix} \right\} \text{ نرمال}$$

$$\left. \begin{matrix} x = cx_1 + dx_2 \\ y = ax_1 + bx_2 \end{matrix} \right\} \text{ نقلی یکی از حالت های}$$



$$M\ddot{X} + C\dot{X} + KX = F$$

$\begin{matrix} \swarrow & \swarrow & \swarrow & \swarrow & \swarrow & \swarrow \\ 2 \times 2 & 2 \times 1 & 2 \times 2 & 2 \times 1 & 2 \times 2 & 2 \times 1 & 2 \times 1 \end{matrix}$

در قدم اول F و c را کنار می گذاریم و *Undamped Natural Frequencies* را پیدا می کنیم.

$$m\ddot{x} + kx = 0$$

$$w_{n,1}$$

$$w_{n,2}$$

سیستم ما در این حالت بسته به شرایط اولیه یا مخلوطی از این دو فرکانس نوسان می کند.

$$x_1(t) = x_{11} \sin(w_{n1}t + \phi_{11}) + x_{12} \sin(w_{n2}t + \phi_{12})$$

$$x_2(t) = x_{21} \sin(w_{n1}t + \phi_{21}) + x_{22} \sin(w_{n2}t + \phi_{22})$$

ما می توانیم شرایط اولیه ای به سیستم بدهیم که فقط با یکی از دو w_n نوسان کند.

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) - x_1 \sin w_n t \\ \dot{x}_2(t) - x_2 \sin w_n t \end{cases} \quad \text{مثلا:}$$

به صورت طبیعی سیستم ها با w طبیعی نوسان می کنند مگر اینکه ما به حالت دیگری مجبورشان کنیم.

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_3 \sin w_n t \\ \dot{x}_2(t) = x_4 \sin w_n t \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_1 \sin w_n t \\ \dot{x}_2(t) = x_2 \sin w_n t \end{cases}$$

برای پیدا کردن فرکانس طبیعی، باید ابتدا ماتریس m, k را پیدا کنیم، سپس در معادله های دیفرانسیلی که داریم، x_2, x_1 را به صورت مد نرمال قرار دهیم.

$$\begin{bmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_1 - k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = 0$$

$$\begin{cases} m_1 w_n^2 x_1 \sin w_n t + (k_1 + k_2) x_1 \sin w_n t - k_2 x_2 \sin w_n t = 0 \\ m_2 w_n^2 x_2 \sin w_n t - (k_2 + x_2) \sin w_n t - k_2 x_1 \sin w_n t = 0 \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} k_1 - k_2 - m_1 w_n^2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 - m_2 w_n^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \sin w_n t = 0$$

سه حالت وجود دارد:

یا ماتریس اولی صفر باشد که غیر ممکن است (چون k هیچگاه صفر نمی شود)

یا ماتریس دوم صفر است که اصلا حرکت نخواهیم داشت

یا $\sin w_n t$ صفر باشد که در واقع w_n های خاصی به ما خواهد داد که ما حالت خاص نمی خواهیم.

پس حالت چهارم درست است که دترمینان صفر باشد.

$$\Rightarrow ad - bc = 0 \rightarrow (k_1 + k_2)k_2 - m_1 m_2 w_n^4 + w_n^2 [-m_1 k_2 - m_2 k_1 - m_2 k_2] - k_2 = 0$$

$$w_n^2 = \frac{m_1 k_2 - m_2 k_1 + m_2 k_2 \pm \sqrt{(m_1 k_2 + m_2 k_1 + m_2 k_2)^2 - 4m_1 m_2 k_1 k_2}}{2m_1 m_2}$$

$$\begin{aligned} m_1 &= 2m & k_1 &= 2k \\ m_2 &= m & k_2 &= k \end{aligned}$$

$$w_n^2 = \frac{2mk}{4m^2} \pm \frac{2mk + mk}{4m^2} \pm \frac{\sqrt{(5mk)^2 - 16m^2k^2}}{4m^2} = \frac{5k}{4m} \pm \frac{3k}{4m} \quad \left[\frac{2k}{m} \right]$$

$$w_{n1} = \sqrt{\frac{k}{2m}}$$

$$w_{n2} = \sqrt{\frac{2k}{m}}$$

آن چیزی که کوچکتر است همیشه ω است و به ترتیب بزرگ می شود. در واقع w_{n2} دو برابر w_{n1} است.

$$\{(k_1 - k_2 - mw_n^2)x_1 - k_2x_2\} \sin w_n t = 0$$

$$\frac{x_1}{x_2} = \frac{k_2}{k_1 - k_2 - mw_n^2} = \frac{k}{2k + k - 2mw_n^2} = \frac{k}{3k - 2mw_n^2}$$

$$\left(\frac{x_1}{x_2}\right) = \frac{k}{3k - k} = \frac{1}{2}$$

$$\left(\frac{x_1}{x_2}\right)_2 = \frac{k}{3k - 4k} = 1$$

می خواهیم از نظر ریاضی اثبات کنیم که چه شرایط اولیه ای به سیستم بدهیم تا با مد اول و چه شرایطی بدهیم تا با مد دوم نوسان کند.

$$x_1 = x_{11} \sin(w_{n1}t - \varphi_{11}) - x_{12} \sin(w_{n2}t - \varphi_{12})$$

$$x_2 = x_{21} \sin(w_{n1}t - \varphi_{21}) + x_{22} \sin(w_{n2}t - \varphi_{22})$$

$$\left(\frac{x_{11}}{x_{21}}\right) = \left(\frac{x_1}{x_2}\right)_{w_{n1}} \quad \left(\frac{x_{12}}{x_{22}}\right) = \left(\frac{x_1}{x_2}\right)_{w_{n2}}$$

$$x_1(0) = \dot{x}_1(0)$$

$$x_2(0) = \dot{x}_2(0)$$

$$10 \text{ مجهول } \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix}_{t=0}, \begin{pmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{pmatrix}_{t=0} > 6 \text{ مجهول } \begin{pmatrix} x_1(0) \\ \dot{x}_1(0) \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} x_2(0) \\ \dot{x}_2(0) \end{pmatrix} > 2 \text{ مجهول}$$

در سیستمی که میرایی ندارد، باید حالت مد اول و دوم برقرار شود. برای این کار، باید:

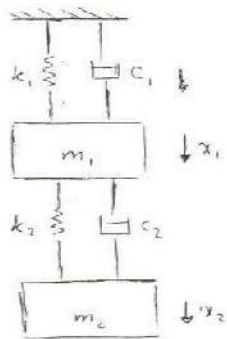
$$\varphi_{11} = \varphi_{21}$$

$$\varphi_{12} = \varphi_{22}$$

میرایی همیشه باعث می شود دو سیستم غیر هم باز شوند ولی اگر میرایی نباشد در سیستم با ترکیبی از w_n ها نوسان می کنند.

$$w_n \begin{pmatrix} \dot{x}_1 \\ x_2 \end{pmatrix} \quad w_{n2} \begin{pmatrix} \dot{x}_1 \\ x_2 \end{pmatrix} \leftarrow \text{undamped } (\xi = 0) \begin{cases} w_{n1}, \xi_1 \\ w_{n2}, \xi_2 \end{cases}$$

$$0 < \xi < 1 \begin{cases} wd_1 = w_{n1} \sqrt{1 - \xi_1^2} \\ wd_2 = w_{n2} \sqrt{1 - \xi_2^2} \end{cases}$$



$$M\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

$$M = \begin{bmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{bmatrix} \quad k = \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 \end{bmatrix} \quad c = \begin{bmatrix} c_1 + c_2 & -c_2 \\ -c_2 & c_2 \end{bmatrix}$$

$$w_{n1} = w_{n1}(m_1, m_2, k_1, k_2)$$

$$w_{n2} = w_{n2}(m_1, m_2, k_1, k_2)$$

$$\xi_1 = \xi_1(m_1, m_2, k_1, k_2, c_1, c_2)$$

$$\xi_2 = \xi_2(m_1, m_2, k_1, k_2, c_1, c_2)$$

اگر جواب را به طور کلی $x(t) = x e^{\dots}$ در نظر بگیریم، بسته به مقدار r همه حالت های جواب را دربر می گیرد. در این جا فرض می کنیم هر دو مد بایک فرکانس نوسان می کنند و یک ξ پس هر دو با یک مد نوسان می کنند.

$$x_1(t) = x_1 e^{-\xi_1 w_{n1} t} \sin w_{d1} t \quad x_2(t) = x_2 e^{-\xi_2 w_{n2} t} \sin w_{d2} t$$

$$r \quad \text{حقیقی} \quad \xi > 1$$

$$r \quad \text{مختلط} \quad \xi = 1$$

$$r \quad \text{مختلط} \quad 0 < \xi < 1$$

$$r \quad \text{میرایی} \quad \xi = 0$$

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

$$mD^2 + cD + k = 0$$

$$D = \frac{-c}{2m} \pm \frac{\sqrt{c^2 - 4mk}}{2m}$$

به این روش حل روش حل نمایی می گویند $mxr^2e^{rt} + cxre^{rt} + kxe^{rt} = 0 \rightarrow mr^2 + cr + k = 0$

$$x_1 = x_1 e^{r_1 t}$$

$$x_2 = x_2 e^{r_2 t}$$

$$m_1 x_1 r^2 e^{rt} - (c_1 + c_2) x_1 r e^{rt} - (k_1 - k_2) x_1 e^{rt} - c_2 x_2 r e^{rt} - k_2 x_2 e^{rt} = 0$$

$$m_2 x_2 r^2 e^{rt} - (c_2) x_1 r e^{rt} - c_2 x_2 r e^{rt} - k_2 x_1 e^{rt} + k_2 x_2 e^{rt} = 0$$

$$\begin{bmatrix} m_1 r^2 - (c_1 + c_2)r - k_1 + k_2 & -c_2 r - k_2 \\ -c_2 r - k_2 & m_2 r^2 + c_2 r + k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} e^{rt} = 0 \rightarrow \text{دترمینان برابر با صفر}$$

$$a_4 r^4 + a_3 r^2 + a_2 r^2 + a_1 r + a_0 = 0$$

$$r_1 = -\alpha_1 - \zeta_1 \omega_{n1} - \omega_{n1} \sqrt{\zeta_1^2 - 1}$$

$$r_2 = -\alpha_2 = -\zeta_1 \omega_{n1} - \omega_{n1} \sqrt{\zeta_1^2 - 1}$$

$$r_3 = -\alpha_3 - \zeta_2 \omega_{n2} - \omega_{n2} \sqrt{\zeta_2^2 - 1}$$

$$r_4 = -\alpha_4 - \zeta_2 \omega_{n2} - \omega_{n2} \sqrt{\zeta_2^2 - 1}$$

$$r_1 = -\alpha_1 + jB_1$$

$$r_2 = -\alpha_1 - jB_1$$

$$r_3 = -\alpha_2 + jB_2$$

$$r_4 = -\alpha_2 - jB_2$$

برای پیدا کردن ζ ها و ω_n ها، ابتدا باید جفت هر کدام از α ها را پیدا کنیم، سپس از جمع و تفریق آن ها معادله های قابل حل به دست می آید.

چون باید همه جفت باشد: یا هر ۴ تا مختلط اند یا هر ۴ تا حقیقی اند یا ۲ تا حقیقی و ۴ تا مختلط اند.

برای پیدا کردن ریشه های ۲ در معادله درجه ۴، می توان در جدولی مقادیر تغییر علامت جواب ۲ را پیدا کرد، و بعد ریشه های موهولی را یافت.

ولی قسمت سخت کار وقتی است که هر ۴ جواب معادله مختلط باشد.

گر برای پیدا کردن جواب ماشین حساب نداشتیم، اول چک می کنیم که حقیقی است یا نه، بعد معادله را به صورت $(r-r_1)(r-r_2)(r-r_3)(r-r_4) - 0$ می نویسیم و مقادیر r_1 تا r_4 را می یابیم.

$$k_1 = 2k_2 = 2k$$

$$c_1 = 2c_2 = 2c$$

$$m_1 = 2m_2 = 2m$$

$$\rightarrow 2m^2 r^4 + (5mc)r^3 + (7mk - 2c^2)r^2 + (4kc)r - 2k^2 = 0$$

$$m = 2kg$$

$$k = 10 \frac{N}{m} \quad 8r^4 + 100r^3 + 340r^2 + 400r + 200 = 0$$

$$c = 10 \frac{Ns}{m}$$

چون $\frac{c}{2\sqrt{km}}$ تقریباً بزرگتر از ۱ است، حداقل دو ریشه حقیقی اند.

$$\begin{cases} r_1 = 3.04 \\ r_2 = -7.85 \end{cases} \quad \text{معادله را به } (r-r_2)(r-r_1) \text{ تقسیم می کنیم}$$

$$8r^2 + 12.9r + 8.4 = 0$$

$$\rightarrow \begin{cases} r_3 = -0.8 - j0.63 \\ r_4 = -0.8 + j0.63 \end{cases}$$

$$\left. \begin{aligned} \zeta_1 \omega_{n1} \sqrt{\zeta_1^2 - 1} &= 7.85 & \rightarrow -2\zeta_1 \omega_{n1} &= -10.89 \\ -\zeta_1 \omega_{n1} \sqrt{\zeta_1^2 - 1} &= -3.04 & -2\omega_{n1} \sqrt{\zeta_1^2 - 1} &= -4.81 \end{aligned} \right\} -D$$

$$-\zeta_2 \omega_{n2} \pm j \omega_{n2} \sqrt{1 - \zeta_2^2} = -0.8 \mp j 0.63$$

$$x_1(t) = x_{11} e^{r_1 t} + x_{12} e^{r_2 t} + x_{13} e^{\zeta_2 \omega_{n2} t} \sin(\omega_{n2} \sqrt{1 - \zeta_2^2} t)$$

$$x_2(t) = x_{21} e^{r_1 t} + x_{22} e^{r_2 t} + x_{23} e^{\zeta_2 \omega_{n2} t} \sin(\omega_{n2} \sqrt{1 - \zeta_2^2} t)$$

$$\left(\frac{x_{11}}{x_{21}}\right)_{r1}$$

$$\left(\frac{x_{12}}{x_{23}}\right)_{r2}$$

$$\left(\frac{x_{13}}{x_{23}}\right)_{r3,r4}$$

$$(4r^2 + 30r + 30)x_1 - (10r + 10)x_2 = 0 \quad \frac{x_1}{x_2} = \frac{10r + 10}{4r^2 + 30r + 30}$$

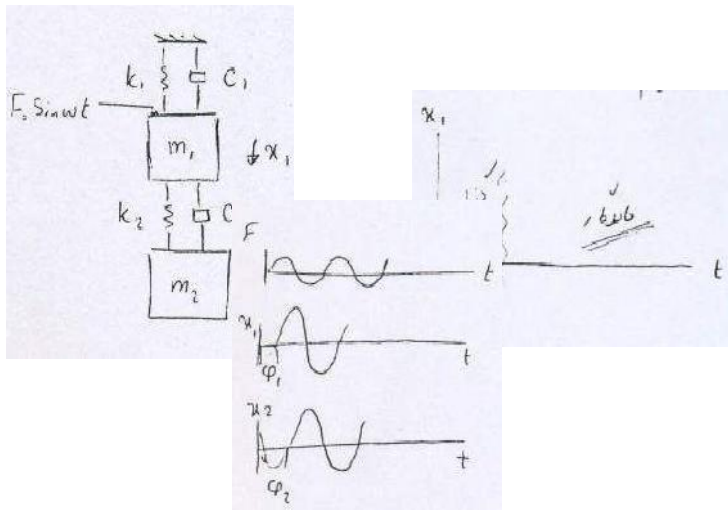
$$\left(\frac{x_1}{x_2}\right)_{r1} = \frac{1}{1.187} = 0.9$$

$$\left(\frac{x_1}{x_2}\right)_{r2} = \frac{1}{-0.6} = -1.6$$

$$\left(\frac{x_1}{x_2}\right)_{r3,r4} = 0.2$$

$$x_{1(t)} = A_1 e^{3.04t} + B_1 e^{7.04} + e^{0.82t} (c_1 \cos 0.63t - c_2 \sin 0.63t)$$

$$x_{2(t)} = A_1 \times 1.18 e^{-3.04t} - 0.6 B_1 e^{7.04} - 5.0 e^{-0.82t} (c_1 \cos 0.63t - c_2 \sin 0.63t)$$



بررسی سیستم ماندگار:

$$F = F_0 \sin \omega t$$

$$x_1 = x_1 \sin(\omega t - \varphi_1)$$

$$x_2 = x_2 \sin(\omega t - \varphi_2)$$

چون حل این مسئله دشوار است، در مرحله اول برای سیستم بدون میرایی مسئله را حل می کنیم.

$$c_1 = c_2 = 0$$

سیستمی که میرایی ندارد، عکس العمل با تحریک هم فازند.

⇒

$$x_1 = x_1 \sin \omega t$$

$$x_2 = x_2 \sin \omega t$$

$$M\ddot{x} - kx = F$$

$$\begin{bmatrix} k_1 - k_2 - m_1 \omega^2 & -k_2 \\ k_2 & m_2 \omega^2 - k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \sin \omega t = \begin{bmatrix} F_0 \\ 0 \end{bmatrix} \sin \omega t$$

کافی است معکوس ماتریس اولی را در طرف دوم تساوی ضرب کنیم

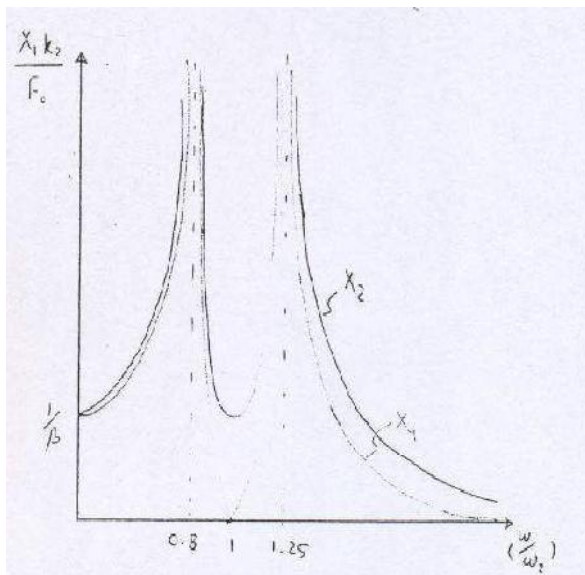
$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{k_2 - m_2 \omega^2}{\Delta} & \dots & \frac{k_2}{\Delta} \\ \frac{k_2}{\Lambda} & \dots & \frac{k_2 + k_2 - m_1 \omega^2}{\Lambda} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} F_0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$x_1 = \frac{F_0}{\Delta} \left(\frac{k_2 - m_2 \omega^2}{\Delta} \right), x_2 = \frac{k_2 F_0}{\Delta}$$

$$x_1 = \frac{1/k_2 (1 - \frac{m_2}{k_2} \omega^2) F_0}{(\frac{k_1}{k_2} \frac{k_2}{k_2} - \frac{m_1}{k_2} \omega^2)(1 - \frac{m_2}{k_2} \omega^2) - 1}$$

$$\frac{x_1 k_2}{F_0} = \frac{(1 - (\frac{\omega}{\omega_2})^2)}{(B - 1 - \mu (\frac{\omega}{\omega_2})^2)(1 - (\frac{\omega}{\omega_2})^2) - 1}$$

$$\frac{x_2 k_2}{F_0} = \frac{1}{(B + 1 - \mu (\frac{\omega}{\omega_2})^2)(1 - (\frac{\omega}{\omega_2})^2) - 1}$$



چون در این دو نقطه تشدید اتفاق افتاد
 $\omega_{n1} = 0.8 \omega_2$
 $\omega_{n2} = 1.25 \omega_2$

$\omega^* = \omega_2 \rightarrow zero frequency$

در این نوسان جرم m_1 نوسان نمی کند ولی جرم m_2

نوسان خواهد داشت. پس اگر جرمی داشته باشیم که

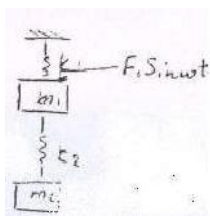
نیروی هارمونیک به آن وارد شود و بخواهیم آن جسم

ساکن باقی بماند و نوسان نکنند جرمی همراه فتری به

آن متصل می کنیم به طوری که رابطه زیر برای جرم

دوم و فرش برقرار باشد: $\sqrt{k_2/m_2}$

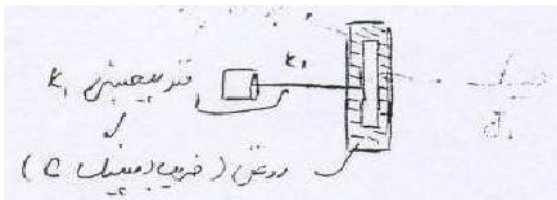
چنین جسمی را جاذب ارتعاش یا حبس کننده ارتعاش می گویند.



ولی اگر نسبت $\sqrt{k_2/m_2}$ فقط کمی از ω بیشتر یا کمتر شود، ممکن است به تشدید برسد (پس خطرناک است)

برای سیستم های خطی نمی توان به جای فنر k_2 ، دمپر گذاشت چون در صورت پایین رفتن به بالا بر نمی گردد.

ولی در سیستم های دوار، می توان از دمپر و جرم m_2 استفاده کرد.



برای حل چنین مسئله ای، مسئله کلی زیر را حل می کنیم و k_2 و c_2 را صفر قرار می دهیم.

برای حل چنین مسئله ای، روش عادی قابل استفاده نیست و باید از روش نمایی استفاده کرد.

$$F = F_0 e^{j\omega t}$$

$$x_1 = x_1 e^{j(\omega t - \phi_1)} = \bar{x}_1 e^{-j\phi_1} e^{j\omega t} = \bar{x}_1 e^{j\omega t} \quad |\bar{x}_1| = x_1 \quad \bar{x}_1 = \phi_1$$

$$x_2 = x_2 e^{j(\omega t - \phi_2)} = \bar{x}_2 e^{-j\phi_2} e^{j\omega t} = \bar{x}_2 e^{j\omega t} \quad |\bar{x}_2| = x_2 \quad \bar{x}_2 = \phi_2$$

$$M\ddot{x} - c\dot{x} + kx = F_0 e^{j\omega t}$$

$$\begin{bmatrix} -m_1\omega^2 + j\omega(c_1 + c_2) + k_1 + k_2 & -c_2 j\omega - k_2 \\ -c_2 j\omega - k_2 & -m_2\omega^2 + j\omega c_2 + k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \bar{x}_1 \\ \bar{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} F_0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\bar{x}_1 = \frac{F_0(k_2 - m_2\omega^2 - j\omega c_2)}{k_1 k_2 - m_2 k_1 \omega^2 - k_2 m_2 \omega^2 - k_2 m_1 \omega^2 - m_1 m_2 \omega^4 - \omega^2 c_1 c_2}$$

$$\bar{x}_2 = \frac{F_0(k_2 - j\omega c_2)}{k_1 k_2 - m_2 k_1 \omega^2 - k_2 m_2 \omega^2 - k_2 m_1 \omega^2 + m_1 m_2 \omega^4 - \omega^2 c_1 c_2}$$

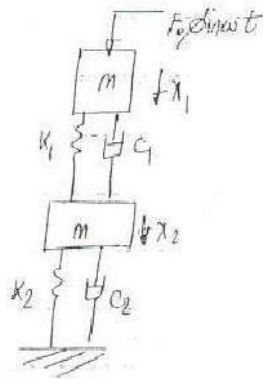
$$x_1 = |\bar{x}_1| = \frac{F_0 \sqrt{(-m_2\omega^2 + k_2)^2 + (c_2\omega)^2}}{D} \quad x_2 = |\bar{x}_2| = \frac{F_0 \sqrt{k_2^2 + (c_2\omega)^2}}{D}$$

$$\frac{x_1}{F_0/k_2} = \frac{1}{A} \sqrt{(\Omega_r^2 - \Omega^2)^2 + a(\xi_2 \Omega \Omega_r)^2}$$

$$\frac{x_2}{F_0/k_2} = \frac{1}{A} \sqrt{(\Omega_r^2 - 4(\xi_2 \Omega \Omega_r)^2)}$$

سیستم های دو درجه آزادی:

روابطش را به صورت کامل به دست آورید:

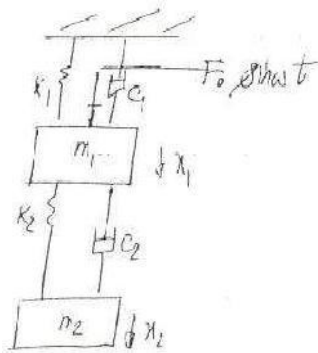


$$|\bar{x}_1| - x_1 = \frac{F_0 \sqrt{(-m_2 \omega^2 + k_2) - (c_2 \omega)^2}}{D}$$

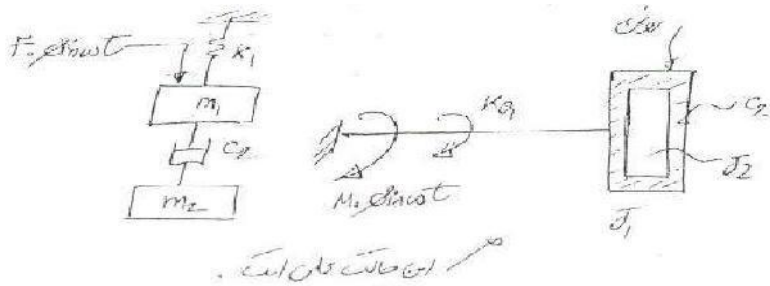
$$|\bar{x}_2| - x_2 = \frac{F_0 \sqrt{k_2^2 - (c_2 \omega)^2}}{D}$$

$$D^2 = [m_1 m_2 \omega^4 - (m_1 k_2^2 + m_2 k_1 + c_1 c_2 + m_2 k_2) \omega^2 + k_1 k_2]^2 + [(m_1 c_2 - m_2 c_1 - m_2 c_2) \omega^3 - (k_1 c_2 - k_2 c_1) \omega]^2$$

در حالت خاص جای قبلی قرار می گیرد...



این سیستم خطی نمی تواند ارتعاش کند ولی سیستم دورانی می تواند.



حالت خاص این مسئله
 $\begin{cases} k_2 = 0 \\ c_1 = 0 \end{cases}$

$$x_1 = \frac{F_0 \sqrt{(m_2 \omega^2)^2 + (c\omega)^2}}{\sqrt{m_2 \omega^2 (k_1 - m_1 \omega^2)^2 + (c\omega)^2 m_2 \omega^2 (k_1 - m_1 \omega^2)^2 + F_0 c \omega}}$$

$$x_2 = \frac{F_0 c \omega}{\sqrt{m_2 \omega^2 (k_1 - m_1 \omega^2)^2 + (c\omega)^2 [m_2 \omega^2 - (k_1 - m_1 \omega^2)^2]}}$$

بی بعد کردن:

$$x_1 = \frac{x_0 \sqrt{\mu^2 r^2 - 4\xi^2}}{\sqrt{\mu^2 r^2 (1-r^2)^2 + 4\xi^2 [\mu r^2 - (1-r^2)]}}$$

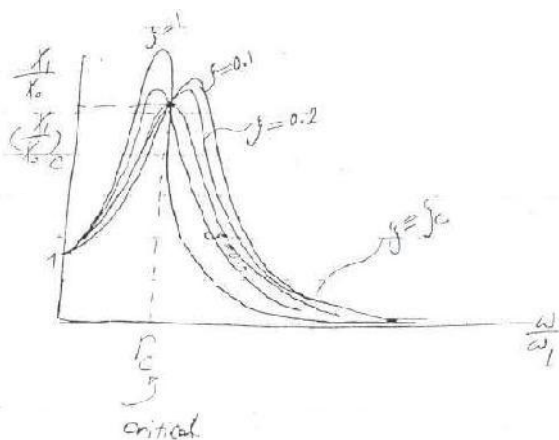
$$x_0 = \frac{F_0}{K_1} \quad \xi = \frac{c}{2m_1 \omega_1} \quad r = \frac{\omega}{\omega_1}$$

$$\omega_1^2 = \frac{k_1}{m_1} \quad \mu = \frac{m_2}{m_1}$$

x_1 را در حالت خاص بدست می آوریم:

$\mu=1$ فرض

نمودارها را در ξ مختلف رسم می کنیم.



در نمودارهای بالا سیستم به صورت ۲ درجه آزادی

تحمل نمی کند (نمودار تا $pick$ نباشد) چون در

ستاست ۲ تا جرم داریم ولی فقط یک فتر داریم

تمام منحنی ها از یک نقطه ی ثابت می گذرند:

$$\left(\frac{x_1}{x_0 c}, r, \xi\right)$$

نموداری (به ازای یک مقدار ξ خاص) وجود دارد که این نقطه *pick* نمودارش باشد (جاذب ارتعاشی برای جذب ارتعاش جرم m_1 قرار داده شده است) (جاذب ها اگر دمپر نداشته باشد هر جایی به بی نهایت می رسد)

مقادیر *critical* فقط به μ بستگی دارند:

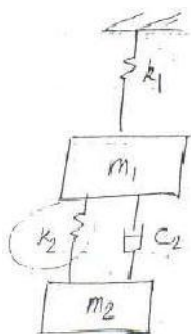
$$\xi_c = \frac{\mu}{\sqrt{2(1+\mu)(2+\mu)}}$$

$$r_c = \sqrt{\frac{2}{2-\mu}}$$

این جاذب ارتعاشی برای سیستم های دوار قابل استفاده است. برای سیستم های خطی، یک فنر هم کنار c_2 باید باشد.

تمرین:

این حالت را نمودارهایش بر ۱ رسم کنیم. (با توجه به همان معادلات ماشین)



این مطالب تا الان سیستم ۲ درجه آزادی نوع اول (تحت تحریک $l_0 \sin \omega t$) بود.

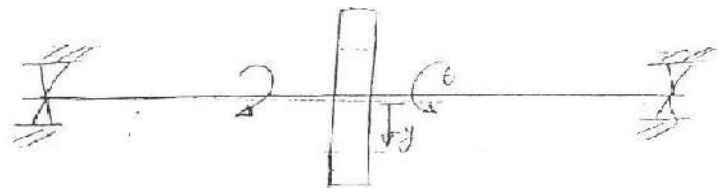
نوع دوم، سیستم ۲ درجه آزادی با جرم نا متعادل است. کاربرد آن در نمودار های دورانی است:



مدل کردن این مسئله ی واقعی به سیستم شده قابل تحلیل ریاضی مهم است.

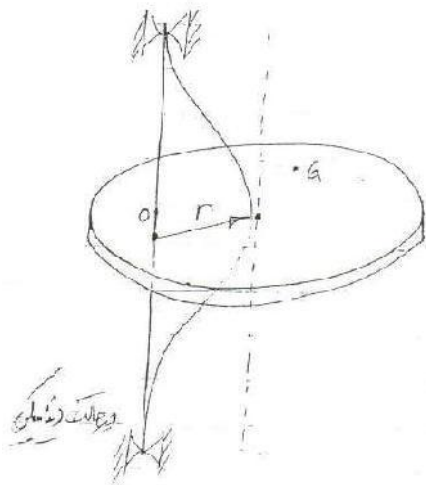
جرم را در مرکز متمرکز می کنیم و آن را با یک دیسک نشان می دهیم:

این دیسک وسط یک جرم نا متعادل می شود و....

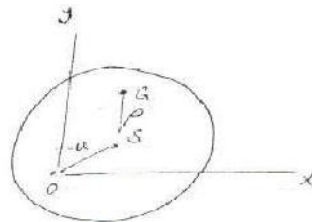


برای مدل کردن: به دو صورت می توان مدل کرد: ۱. ساده ۲. کامل

در حالتی مقداری از دیگ خم شده:



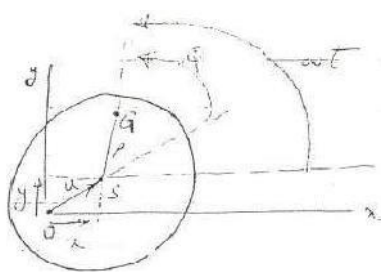
تصویر از بالا:



مرکز هندسی: S

مرکز جرم: G

فاصله مرکز جرم تا مرکز هندسی:



$$\sum F_x = \max$$

$$\sum F_y = m a_y$$

ϕ در اثر چرخش دیسک در ایجاد شده است.

در حالت معمولی G و S و O هم خط هستند.

$$\sum F_x = m\ddot{x}$$

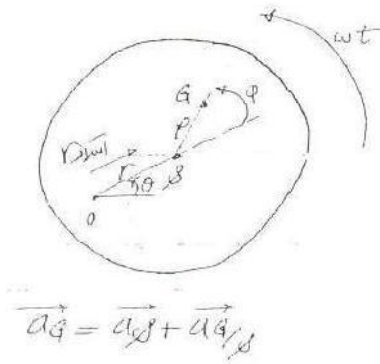
$$\rightarrow -kx - c\dot{x} - m \frac{d^2}{dt^2}(x - p \cos \omega t)$$

$$\sum F_y = m\ddot{y} \rightarrow -ky - c\dot{y} - m \frac{d^2}{dt^2}(y + p \cos \omega t)$$

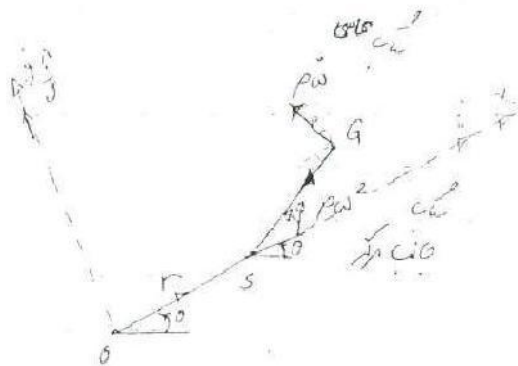
$$\rightarrow \begin{cases} m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = mp\omega^2 \sin \omega t \\ m\ddot{y} + c\dot{y} + ky = -mp\omega^2 \sin \omega t \end{cases} \text{ سیستم ۲ درجه آزادی با جرم نامتعادل}$$

۲ معادله با هم کوپل نیستند ما تاثیر X و Y روی هم را در نظر نگرفتیم این مدل سازی ساده است.

مدل سازی کامل:



$$\vec{a}_G = \vec{a}_D + \vec{a}_{G/D}$$



$$a\vec{s} = (\ddot{r} - r\dot{\theta}^2)\hat{r} + (r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta})\hat{\theta}$$

$$a\vec{G} = [(\ddot{r} - r\dot{\theta}^2) - p\omega^2 \sin(\omega t - \theta)]\hat{r} + [(r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}) - p\omega^2 \sin(\omega t - \theta)]\hat{\theta}$$

این ها را هم داریم ولی $\hat{\theta}$ را در نظر نمی گیریم در این مسئله تقریب زده ایم. $(+p\ddot{\theta} \sin(\omega t - \theta))\hat{j} + p\ddot{\theta} \cos(\omega t - \theta)\hat{j}$

$$\begin{cases} kr - cr = m\dot{r} \\ -cr\dot{\theta} = m\dot{\theta} \end{cases}$$

میله در جهتی که خم می شود، جهت r است (X و Y دیگر اینجا نداریم)

Ar همان شتاب در جهت \hat{r} و $a\theta$ همان شتاب در جهت $\hat{\theta}$ است.

معادلات دیفرانسیل در مدل سازی کامل: (معادلات دیفرانسیل کامل جفت های دورانی در حالت نا متعادل)

$$\begin{cases} \rightarrow kr - cr - m[(\ddot{r} - r\dot{\theta}^2) - pw^2 \cos(\omega t - \theta) + p\ddot{\theta} \sin(\omega t - \theta)] \\ \Rightarrow -k_\theta \theta - cr\dot{\theta} = m[r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta} - pw^2 \sin(\omega t - \theta) + p\ddot{\theta} \cos(\omega t - \theta)] \end{cases}$$

۲ درجه آزادی r و θ است.

$$\rightarrow \begin{cases} m\ddot{r} - cr + kr - mp\ddot{\theta} \sin(\omega t - \theta) - mp\dot{\theta}^2 \cos(\omega t - \theta) - mr\dot{\theta}^2 = 0 \\ m\ddot{\theta} + cr\dot{\theta} + k_\theta \theta + 2m\dot{r}\dot{\theta} - mp\dot{\theta}^2 \sin(\omega t - \theta) + mp\ddot{\theta} \cos(\omega t - \theta) = 0 \end{cases}$$

۲ معادله دیفرانسیل در هم کوپل هستند. معادلات دیفرانسیل درجه ۲ هستند. دستگاه معادله غیر خطی است. Sin و Cos ها $\dot{\theta}$ یا $\ddot{\theta}$ ، \dot{r} و $r\dot{\theta}^2$... عوامل غیر خطی هستند. از روش های عددی و تقریبی حل می شود.

سنکرون حالتی است که دیسک یکنواخت بچرخد، در شرایط *steady* ، \dot{r} و $\ddot{\theta}$ نداریم، $\dot{\theta}$ نداریم. (دوران یکنواخت است، r کم و زیاد نمی شود)

$$\dot{r} = 0$$

$$\ddot{\theta} = 0$$

$$\dot{\theta} = 0$$

ساده کردن معادلات در این حالت:

$$\begin{cases} kr - mrw^2 - mpw^2 \cos(\omega t - \theta) = 0 \\ cr\dot{\theta} - k_\theta \theta - mpw^2 \sin(\omega t - \theta) = 0 \end{cases}$$

برای خطی کردن معادله دیفرانسیل غیر خطی:

در روش های عددی:

$$\dot{x} = \frac{x(k+1) - x(k)}{t}$$

$$\dot{r} = \frac{r(k+1) - r(k)}{t}$$

$$\ddot{r} = \frac{\dot{r}(k+1) - \dot{r}(k)}{t} = \frac{\frac{r(k+2) - r(k+1)}{t} - \frac{r(k+1) - r(k)}{t}}{t}$$

$$\ddot{r} = \frac{r(k+2) - 2r(k+1) + r(k)}{t^2}$$

$\ddot{\theta}$ و $\dot{\theta}$ و θ را در معادله جایگذاری می کنیم.

$step$ هایی که بر می داریم تا تابع پیوسته را $discrete$ کنیم.

$$m \left(\frac{r(k+2) - 2r(k+1) + r(k)}{T^2} \right) - c \left[\frac{r(k+1) - r(k)}{T} \right]$$

$$+ k(r(k)) + mp \left[\frac{\theta(k+2) - 2\theta(k+1) + \theta(k)}{T^2} \right] \sin(\omega t - \phi)$$

با شرایط اولیه، r_1 و θ_1 و بعد r_2 و θ_2 و ... را حساب می کنیم.

سیستم های n درجه آزادی:

N فرکانس طبیعی $Damping Ratio$ داریم.

$$M\ddot{x} + kx = 0$$

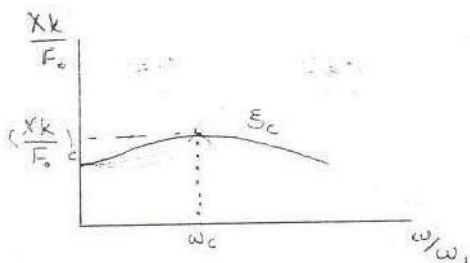
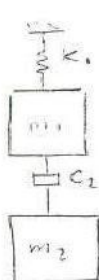
فرض $Normal mode vibration$: صربی المان ها با یکی از فرکانس های طبیعی ارتعاش می کند.

$$x_i = X_i \sin \omega_n t$$

$$\begin{bmatrix} \text{*****} \\ \text{*****} \\ \text{*****} \\ \text{*****} \\ \text{*****} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} \sin \omega t = 0$$

$$\det(\dots) = 0 \rightarrow \left[\omega \frac{z}{n} \right]^n \left[\omega \frac{z}{n} \right]^{n-1} + \dots$$

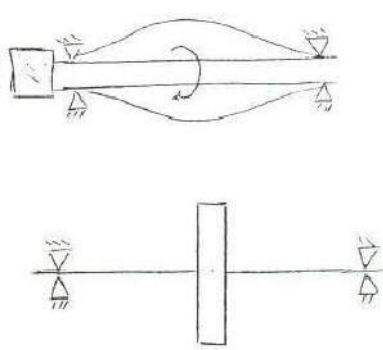
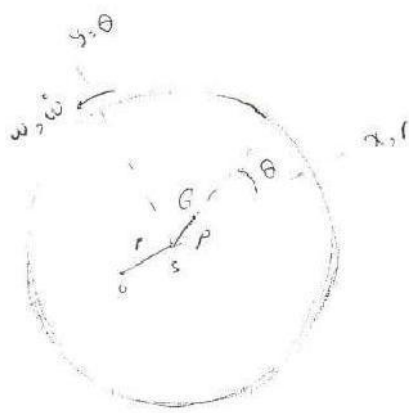
۲ N ریشه دارد که n تایش مهم است.



این سیستم حداقل تشدید ندارد.

برای سیستم های خطی رفت و برگشتی ممکن است قابل استفاده نباشد. بیشتر در سیستم های دورانی کاربرد دارد.

دوران سنکرون: سقف مدام خم می شود تا به جایی می رسد که نیروی گریز از مرکز با فنریت میله به تعادل می رسد.



$$a_G = a_s + a_{G/s}$$

$$\left. \begin{aligned} \sum F_r &= ma_r \\ \sum F_\theta &= ma_{\theta} \end{aligned} \right\}$$

$$\left. \begin{aligned} c_\theta \\ m \\ p \\ k_\theta \end{aligned} \right\} \begin{aligned} r(t) \\ \theta(t) \end{aligned} \left. \begin{aligned} \dot{\theta} - c \\ \ddot{\theta} - 0 \\ \dot{r} = 0 \\ \ddot{r} = 0 \end{aligned} \right\} \text{ دوران سنکرون}$$

$$W_{n1}, W_{n2}, \left(\frac{x_1}{x_2}\right)_1, \left(\frac{x_1}{x_2}\right)_2$$

۱ درجه آزادی

$$\varphi_1, \varphi_2, \dots, \varphi_n$$

۲ درجه آزادی

$$W_{n1}, \dots, W_{nn}$$

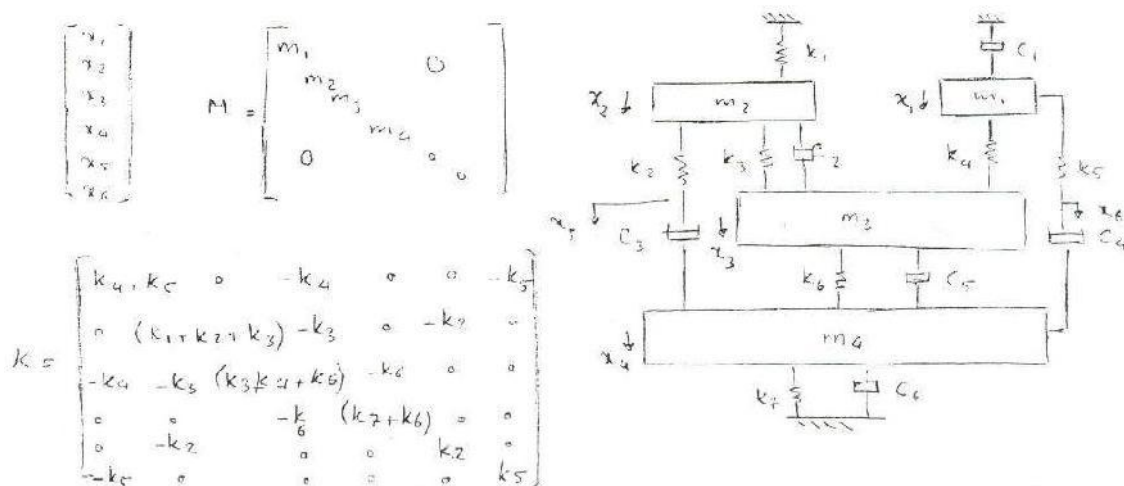
N درجه آزادی

∞ درجه آزادی

سیستم n درجه آزادی: \bar{M} ، W دارد. ولی دیگر مثل حالت دو درجه آزادی نمی توان نسبت بین دامنه ها نوشت چون دو تا نیست که بشود مقایسه کرد.

چون تعداد درجه آزادی زیاد شده، دیگر n تا پیکره آزاد نمی کشیم!

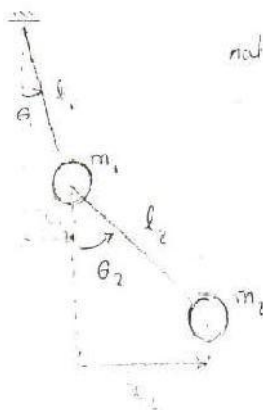
N درجه آزادی نه به تعداد فنر هاست نه به تعداد جرم ها چون هر جسم به طور آزاد ۶ درجه آزادی دارد.



برای پیدا کردن ماتریس ها، روش خاصی به نام جمع آثار هم وجود دارد. این روش خصوصاً برای سیستم های چندین جرمه ی خطی مناسب است. ماتریس M ماتریس قطری است. که المان های روی قطرش جرم های موجود اند.

برای ماتریس k، ابتدا درجه آزادی اول را حرکت می دهیم و بسته درجه آزادی ها را ساکن نگه می داریم، فنرهایی که تحریک می شوند را در آرایه k_{11} می نویسیم و به همین ترتیب همه ی آرایه های قطری آن را می نویسیم. برای آرایه k_{12} فنر بین درجه آزادی ۱ و ۲ را می نویسیم (و به همین ترتیب...) (با علامت منفی)

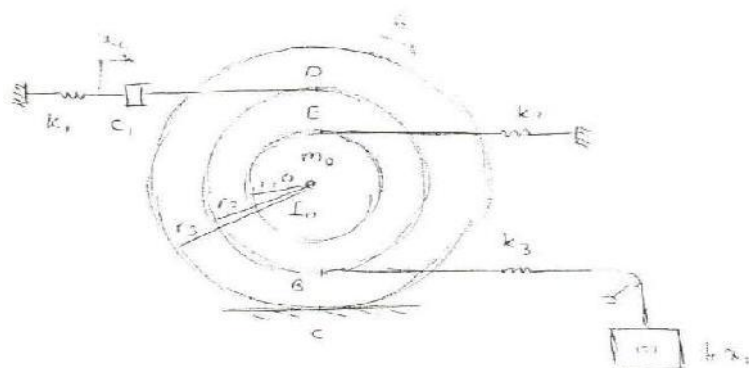
$$C = \begin{bmatrix} C_1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & C_2 & -C_2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -C_2 & C_2 + C_5 & -C_5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -C_5 & (C_3 + C_4 + C_5 + C_6) & -C_3 & -C_4 \\ 0 & 0 & 0 & -C_3 & C_3 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -C_4 & 0 & C_4 \end{bmatrix}$$



natural $\rightarrow \begin{bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{bmatrix} \quad I = [\dots] \quad K_{\theta} = [\dots]$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \quad M = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \end{bmatrix} \quad k = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

در این روش اگر مثلا m_2 را نگه داریم، نمی توان m_1 را حرکت داد! پس روش جمع آثار برای چنین مسائلی قابل استفاده نیست.



چون درجه های آزادی به هم کوپل نشده اند، اینرمی بین درجه های آزادی ۰ است.

$$\begin{bmatrix} 0 \\ x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & m & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

المان های k نمی تواند فقط k باشد، باید المان های k وقتی در θ ضرب می شوند، ممان بدهند. پس باید k در فاصله به توان ۳ ضرب شود.

$$k = \begin{bmatrix} k_3(r_3 - r_2)^2 + k_2(r_3 + r_1)^2 - k_3(r_3 - r_2) & 0 \\ -k_1(r_1 - r_2) & k_3 & 0 \\ 0 & 0 & k_1 \end{bmatrix}$$

چون معادله اولی معان است، مولفه های سطر اول k باید در θ که ضرب می شوند ممان شود ولی سطر دومی و سوم نپرو شدند.

$$c = \begin{bmatrix} c_1(r_3 + r_2)^2 & 0 & c_1(r_3 + r_2)^2 \\ 0 & 0 & 0 \\ c_1(r_3 - r_2) & 0 & c_1 \end{bmatrix}$$

$$T + U = W$$

انرژی تابعی موقعیت هم هست (در مسائل ویژه)

$$U = U(x_1, x_2, \dots, \theta_1, \theta_2, \dots)$$

$$T = T(\dot{x}_1, \dot{x}_2, \dots, \dot{\theta}_1, \dot{\theta}_2, x_1, x_2, \theta_1, \theta_2, \dots)$$

$$W = w(x_1, x_2, \dots, \theta_1, \theta_2, \dots)$$

واریانس = تغییرات جزئی δ

$$\delta T - \delta U = \delta W$$

$$\delta T = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} d\dot{x}_1 + \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_2} d\dot{x}_2 + \dots + \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}_1} d\dot{\theta}_1 + \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}_2} d\dot{\theta}_2 + \dots$$

$$+ \frac{\partial T}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial T}{\partial x_2} dx_2 + \dots - \frac{\partial U}{\partial \theta_1} d\theta_1 + \frac{\partial U}{\partial \theta_2} d\theta_2 + \dots$$

$$\delta U = \frac{\partial U}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial U}{\partial x_2} dx_2 + \dots + \frac{\partial U}{\partial \theta_1} d\theta_1 + \frac{\partial U}{\partial \theta_2} d\theta_2 + \dots$$

$$\delta W = \frac{\partial W}{\partial x_1} dx_1 + \frac{\partial W}{\partial x_2} dx_2 + \dots + \frac{\partial W}{\partial \theta_1} d\theta_1 + \frac{\partial W}{\partial \theta_2} d\theta_2 + \dots$$

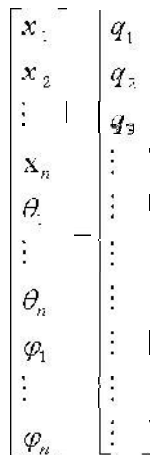
$$(\dots)dx_1 + (\dots)dx_2 + \dots + (\dots)d\theta_1 + (\dots)d\theta_2 + \dots = 0$$

شرط اینکه جمع جملات بالا صفر شوند این است که تک تک آن‌ها صفر باشند (چون ترم‌های dx_2 , $d\theta_2$, ... به هم ارتباطی ندارند)

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} d\dot{x}_1 - \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} d \left[\frac{dx_1}{dt} \right] - \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} \frac{d}{dt} (dx_1) - \frac{d}{dt} \left[\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} dx_1 \right] - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} \right) dx_1$$

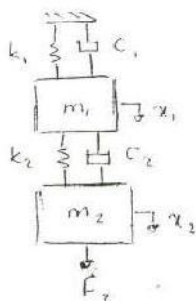
$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_1} + \frac{\partial U}{\partial x_1} - \frac{\partial W}{\partial x_1} dx_1 + \dots = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_1} + \frac{\partial U}{\partial x_1} - \frac{\partial W}{\partial x_1}$$



$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} + \frac{\partial U}{\partial q_i} = \frac{\partial W}{\partial q_i}$$

مثال:



$$T = \frac{1}{2} m_1 \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} m_2 \dot{x}_2^2$$

$$U = \frac{1}{2} k_1 (x_1)^2 + \frac{1}{2} k_2 (x_1 - x_2)^2$$

کار دمپر همیشه منفی است نسبت به کار F

$$W = -c_1 \dot{x}_1 - c_2 (\dot{x}_1 - \dot{x}_2) (x_1 - x_2)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} = m_1 \dot{x}_1 \qquad \frac{\partial U}{\partial x_1} = k_1 x_1 + k_2 (x_1 - x_2)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_2} = m_2 \dot{x}_2 \qquad \frac{\partial U}{\partial x_2} = -k_2 (x_1 - x_2)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_1} \right) = m_1 \ddot{x}_1 \qquad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_2} \right) = m_2 \ddot{x}_2$$

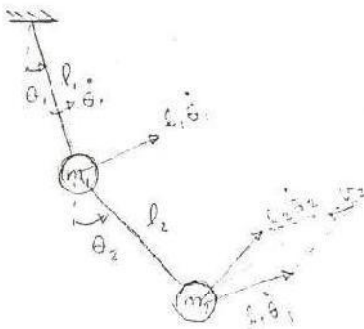
$$\frac{\partial W}{\partial x_1} = -c_1 \dot{x}_1 - c_2 (\dot{x}_1 - \dot{x}_2) \qquad \frac{\partial W}{\partial x_2} = c_2 (\dot{x}_1 - \dot{x}_2)$$

$$\begin{cases} m_1 \ddot{x}_1 + k_1 x_1 + k_2 (x_1 - x_2) - c_1 \dot{x}_1 - c_2 \dot{x}_1 + c_2 \dot{x}_2 = 0 \\ m_2 \ddot{x}_2 + k_2 x_2 - k_2 x_1 + c_2 \dot{x}_2 - c_2 \dot{x}_1 - F_2 \end{cases}$$

$$K = \begin{bmatrix} k_1 - k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} c_1 + c_2 & -c_2 \\ -c_2 & c_2 \end{bmatrix}$$

مثال (اونگ):



$$T = \frac{1}{2} m_1 u_1^2 + \frac{1}{2} m_2 u_2^2 + \dots = \frac{1}{2} m_1 (L_1 \dot{\theta}_1)^2 + \frac{1}{2} m_2 (u_2^2)$$

در این مسئله انرژی جنبشی تابعی از موقعیت هم هست! پس اگر شرط زاویه کوچک را اعمال نکنیم، باید مشتق T نسبت به θ_1, θ_2 را هم بگیریم!

$$v_2^2 = (L_1 \dot{\theta}_1)^2 + (L_2 \dot{\theta}_2)^2 - 2L_1 L_2 \dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \cos(\theta_2 - \theta_1)$$

مبدأ انرژی پتانسیل را حالت استاتیکی در نظر می‌گیریم $U = m_1 g l_1 (1 - \cos \theta_1) + m_2 g [l_1 (1 - \cos \theta_1) + l_2 (1 - \cos \theta_2)]$

چون mg را در انرژی پتانسیل لحاظ کرده ایم، پس در کار نمی‌آوریمش. برای جلوگیری از غیر خطی شدن، شرط زوایای کوچک را قبل از ورود به معادله لاگرانژ اعمال می‌کنیم. (در انرژی جنبشی) ولی در انرژی پتانسیل، شرط زاویه کوچک را بعد از ورود به معادله لاگرانژ اعمال می‌کنیم.

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}_1} = m_1 l_1^2 \dot{\theta}_1 + m_2 l_1^2 \dot{\theta}_1 + l_1 l_2 m_2 \dot{\theta}_2$$

$$\frac{\partial U}{\partial \theta_1} = m_1 g l_1 \sin \theta_1 + m_2 g l_1 \sin \theta_1$$

$$m_1 l_1^2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_1^2 \ddot{\theta}_1 + l_1 l_2 m_2 \ddot{\theta}_2 + m_1 g l_1 \theta_1 + m_2 g l_1 \theta_1 = 0$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}_2} = m_2 l_2^2 \dot{\theta}_2 + l_1 l_2 \dot{\theta}_1 m_2$$

$$\frac{\partial U}{\partial \theta_2} = m_2 g l_2 \sin \theta_2$$

$$m_2 l_2^2 \ddot{\theta}_2 + l_1 l_2 \ddot{\theta}_1 m_2 + m_2 g l_2 \theta_2 = 0$$

کوپل در اینجا از نوع دینامیکی است.

$$\begin{bmatrix} m_1 l_1^2 + m_2 l_1^2 & l_1 l_2 m_2 \\ l_1 l_2 m_2 & m_2 l_2^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{\theta}_1 \\ \ddot{\theta}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} m_1 g l_1 + m_2 g l_1 \\ 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{bmatrix} = 0$$

برای اونگ سه گانه، فقط کافی است به انرژی پتانسیل، جنبشی، یک ترم اضافه شود.

$$M \ddot{X} + C \dot{X} + K X = F$$

$\begin{matrix} n \times n & n \times 1 & n \times n & n \times 1 \\ \swarrow & \downarrow & \swarrow & \downarrow \\ M & \dot{X} & K & X \\ \swarrow & \downarrow & \swarrow & \downarrow \\ n \times n & n \times 1 & n \times 1 & n \times 1 \end{matrix}$

این معادله در حالتی برقرار است که m و k ماتریس معکوس داشته باشد.

$$M\ddot{x} - kx = 0$$

$$M^{-1}M\ddot{x} - M^{-1}kx = 0$$

$$I\ddot{x} + Ax = 0$$

$$x = x \sin \omega t$$

$$\ddot{x} = -x \omega_n^2 \sin \omega_n t$$

$$\ddot{x} = -\omega_n^2 x$$

$$\omega_n^2 = \lambda$$

مقادیر ویژه (Eigen value)

$$\ddot{x} = \lambda x$$

$$\ddot{x} = -\lambda x$$

معادله مسئله ویژه:

$$-\lambda x + Ax = 0 \rightarrow (A - \lambda I)x = 0$$

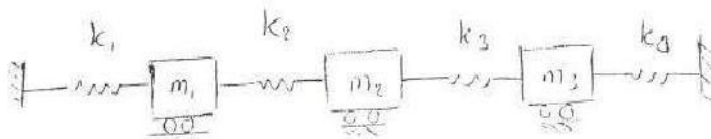
$$\rightarrow |A - \lambda I| = 0 \rightarrow \lambda_i$$

i - I \circ n

$$\rightarrow (A - \lambda I)\varphi = 0$$

$$\varphi_i = \text{Adj} [A - \lambda I]_{\lambda_i}$$

چون چند درجه آزادی داریم، شکل مد ها در واقع نسبت دامنه ها نیستند.

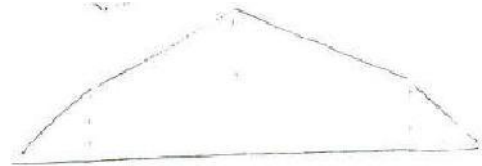


ما انواع و اقسام شکل مد ها را می توانیم داشته باشیم (تر هر فرکانسی) ولی ما در واقع شکل مد ها را در فرکانس های طبیعی می خواهیم پیدا کردن شکل مد ها به ما اسکان می دهد تا مسئله را در فضای modal حل کنیم. در این فضا مختصات ما همواره نرمال است (نقلی) ماتریس $k \cdot M$ قطری (decouple)

است.

$$\varphi_1 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ +1 \end{bmatrix}$$

$$\varphi = \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 1 \end{bmatrix}$$



هر ستون از ماتریس $[A - \lambda I]_{n \times n}$ را که برای پیدا کردن φ_i انتخاب کنیم باید برای (از 1 تا n) مقتدیر λ را در همان ستون قرار دهیم.

فرمول لاگرانژ:

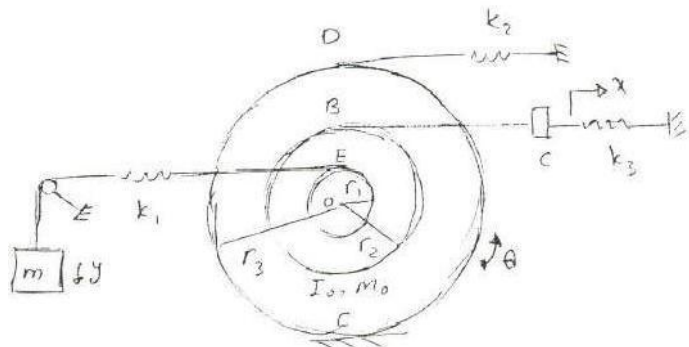
$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} + \frac{\partial U}{\partial q_i} = \frac{\partial w}{\partial q_i}$$

$$q_i = \begin{cases} x, y, z \\ \varphi, \theta, \psi \end{cases}$$

$$\frac{\partial T}{\partial q_1} \delta q_1 - \frac{\partial T}{\partial q_2} \delta q_2 - \dots + \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_1} \delta \dot{q}_1 + \dots$$

$$\delta \left[\frac{d}{dt} [\] \right] - \frac{d}{dt} [\delta [\]]$$

$$\delta \left[\frac{d}{dt} (\) \right] = \frac{d}{dt} [\delta (\)]$$



$$\theta = q_1$$

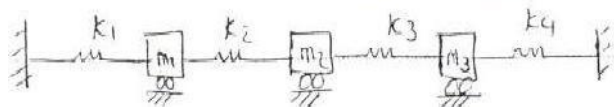
$$x = q_2$$

$$y = q_3$$

$$T = \frac{1}{2}m\dot{y}^2 + \frac{1}{2}I_c\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}^2 + \frac{1}{2}I_c\dot{\theta}^2$$

$$U = \frac{1}{2}k_3x^2 + \frac{1}{2}k_2(2r_3\theta)^2 + \frac{1}{2}k_1(y - (r_1 - r_3)\theta)^2$$

$$w = m\theta - c(x - (r_2 + r_3)\dot{\theta})(x - (r_2 + r_3)\theta)$$



$$\varphi_1 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ +1 \end{bmatrix}$$



$$\varphi_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 1 \end{bmatrix}$$



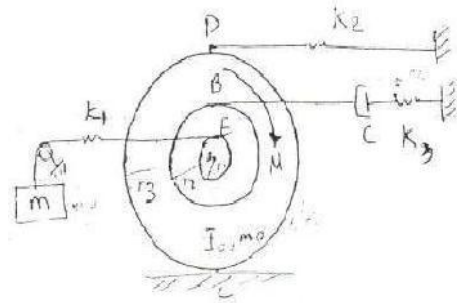
هر کدام از ستون های ماتریس $n \times n$ را برای φ_i انتخاب کردیم، برای همه φ ها همان را انتخاب می کنیم.

در هر فرکانسی انواع و اقسام شکل مد ها را می توانیم داشته باشیم، ولی در واقع شکل مد ها را در فرکانس های طبیعی می خواهیم پیدا کردن شکل مد ها به ما امکان می دهد تا مسئله را در فضای modal حل کنیم. در این فضا مختصات ما همواره نرمال است. (تقلی)

یعنی ماتریس M ، k قطری (decouple) است.

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} + \frac{\partial U}{\partial q_i} = \frac{\partial w}{\partial q_i}$$

$$q_i \begin{cases} m, y, z \\ \varphi, \theta, \psi, \dots \end{cases}$$



$$\begin{aligned} \theta &= q_1 \\ n &= q_2 \\ y &= q_3 \end{aligned}$$

$$T = \frac{1}{2} m \dot{y}^2 + \frac{1}{2} I \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} m \dot{q}_3^2 + \frac{1}{2} I \dot{q}_1^2$$

$$U = \frac{1}{2} k_3 x^2 + \frac{1}{2} k_2 (2r_3 \theta)^2 + \frac{1}{2} k_1 (y - (r_2 - r_3) \theta)^2$$

در معادلات لاگرانژ بر خلاف نیوتن-اویار جهت مطرح نیست.

$$w = M \ddot{\theta} - c (\dot{x} - (r_2 + r_3) \dot{\theta}) (x - (r_2 + r_3) \theta)$$

در سیستم n درجه آزادی به جای نسبت دامنه ها، n شکل مد خواهیم داشت. هر شکل مد که ماتریس $n \times 1$ است که نشان می دهد در آن فرکانس، شکل سیستم چگونه است.

مقدار ویژه $\lambda = \omega^2$

Eigen veeton برد در ویژه φ

$$\lambda_i \rightarrow \varphi_i$$

اگر مختصات طبیعی انتخاب کرده باشیم، ماتریس های M, K قرینه هستند و $M^T = M$

$$K^T = k$$

$$M \ddot{x} + Kx = 0$$

$$\varphi_j = \text{column} \{ \text{Adj} [A - \lambda I] \}$$

$$p = [\varphi_1 \varphi_2 \dots \varphi_n]_{n \times n} \rightarrow \text{Modal Matrix}$$

دو بردار ویژه همواره بر هم عمودند ← اورتاگونال

البته از طریق ماتریس چرم یا سختی بر هم عمودند و نه به صورت مستقیم

$$\begin{aligned} \varphi_i^T M \varphi_j &= \begin{cases} 0 & i \neq j \\ M_i & i = j \end{cases} \\ \varphi_i^T k \varphi_j &= \begin{cases} 0 & i \neq j \\ k_j & i = j \end{cases} \end{aligned}$$

$$p^T M p = \begin{bmatrix} \varphi_1^T M \varphi_1 & \dots & \varphi_1^T M \varphi_n \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \varphi_n^T M \varphi_1 & \dots & \varphi_n^T M \varphi_n \end{bmatrix} =$$

$$\begin{bmatrix} M_1 & & & \\ & M_2 & & \\ & & \ddots & \\ & & & M_n \end{bmatrix}$$

$$p^T k p = \begin{bmatrix} k_1 & & & \\ & k_2 & & \\ & & \ddots & \\ & & & k_n \end{bmatrix}$$

$$M \ddot{x} + kx = 0$$

$$x = p \Psi \quad \Psi = p^{-1} x$$

$$M p \ddot{\Psi} + k p \Psi = 0$$

$$p^T M p \ddot{\Psi} + p^T k p \Psi = 0$$

چون ماتریس M و k قطری هستند، پس γ مختصات نقلی است. (نرمال)

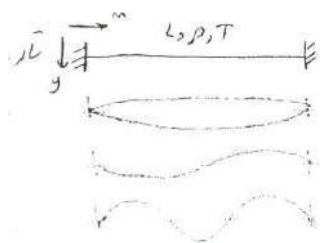
$$I \ddot{\Psi} + M_G^{-1} k_G \Psi = 0$$

$$I \ddot{\Psi} + \Lambda \Psi = 0$$

$$\Lambda = \begin{bmatrix} \lambda_1 & & & \\ & \lambda_2 & & \\ & & \ddots & \\ & & & \lambda_n \end{bmatrix}$$

در سیستم های n درجه آزادی n_0 باید finite باشد.

در سیستم های بی نهایت درجه آزادی n *in finite* است. < سیستم های پیوسته سیستم های پیوسته:



صدای بم ← فرکانس پایین ← طول بیشتر

صدای زیر ← فرکانس بالا ← طول کمتر

$$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$$

معادله دیفرانسیل جزئی تار $c = c(T, \rho)$

$$B.C. \begin{cases} y(0, t) = 0 \\ y(\ell, t) = 0 \end{cases}$$



$$\frac{\partial^2 \theta}{\partial x^2} - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2}$$

ارتعاش طولی در میله به صورتی است که با حرکات

موج،

هر قسمت فشرده و سپس باز می شود، موج می رود

و بر می گردد.



$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}$$

ارتعاشات خمشی تیر: (Beam)



۶. نوع شرط مرزی: ۱. دو سر آزاد ۲. دو سر گیر دار ۳. دو سر ساده

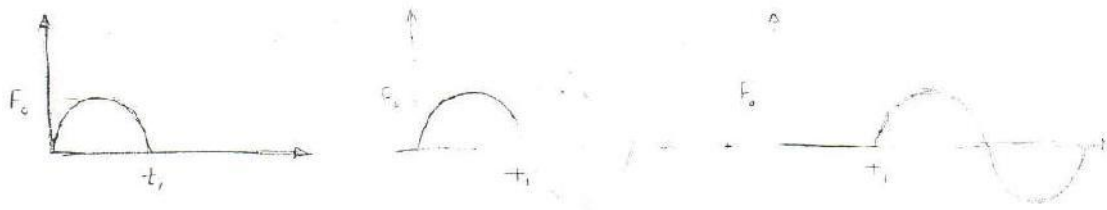
۴. یکسر گیردار ۵. یکسر گیردار یکسر ساده ۶. یکسر آزاد یکسر ساده (نمی تواند وجود داشته باشد)

قیمر نازک اویلر

$$\frac{\partial^4 w}{\partial x^4} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 w}{\partial t^2}$$

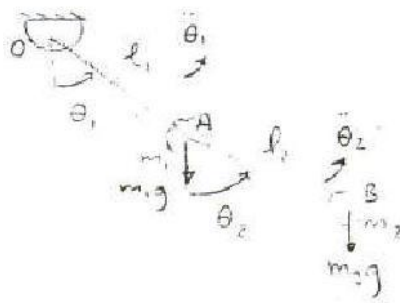
$$* \frac{d}{dx^2} \left[EI \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} \right] = p \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$$

یک سوال ۲۰ نمره ای در مورد تیر با شرایط مرزی، فرکانس های طبیعی و شکل مد ها را به دست آورید.



$$f(t) = F_0 \sin \omega t$$

$$x(t) = \int_0^t f(\lambda) h(t-\lambda) d\lambda = \int_0^{t_1} \frac{F_0 \sin \omega \lambda}{m \omega_n} \sin \omega_n (t-\lambda) d\lambda - \frac{F_0}{m \omega_n} \int_0^t \sin \omega \lambda \sin \omega_n (t-\lambda) d\lambda$$



$$\sum M_A = I_A \ddot{\theta}_2 \rightarrow -m_2 g l_2 \sin \theta_2 = I_A \ddot{\theta}_2$$

$$I_A = m_2 l_2^2$$

$$\sin \theta_2 \approx \theta_2$$

$$l_2 \ddot{\theta}_2 + g \theta_2 = 0$$

$$\sum M_O = I_O \ddot{\theta}_1$$

$$-m_1 g l_1 \sin \theta_1 - m_2 g l_2 \sin \theta_2 = I_O \ddot{\theta}_1$$

$$I_O = m_1 l_1^2$$

$$l_1 \ddot{\theta}_1 + g \theta_1 + \frac{m_2}{m_1} \frac{l_2}{l_1} \theta_2 = 0$$

