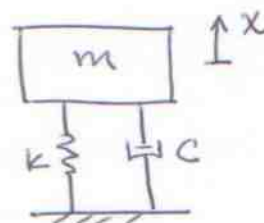
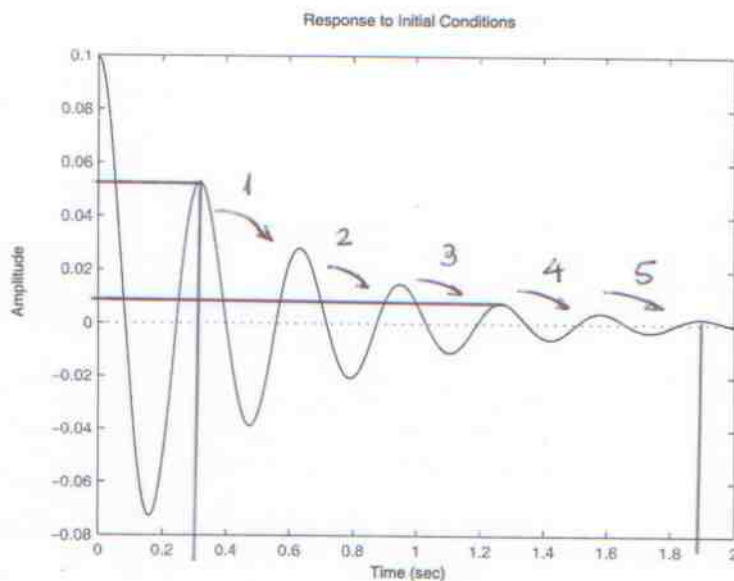


Nome:

Gabarito

RA:

1. (valor 2.0) Uma mesa de 1000kg para ensaios de vibração é apoiada sobre molas e amortecedores. O deslocamento vertical da mesa quando esta é colocada em uma condição inicial de deslocamento vertical de 0,1m e é solta é a mostrada na figura a seguir. Determine a equação diferencial que governa o movimento da mesa quando esta é excitada por uma força vertical senoidal de amplitude A e frequência Ω .



$$5T = 1,9 - 0,3 \Rightarrow T = 0,32s \Rightarrow \omega_d = \frac{2\pi}{T} = 19,63 \text{ rad/s}$$

$$\delta = \frac{1}{3} \ln \frac{0,05}{0,01} = 0,54 ; \quad \xi = \frac{\delta}{\sqrt{4\pi^2 + \delta^2}} = \frac{0,54}{\sqrt{4\pi^2 + 0,54^2}} \cong 0,1$$

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2} \Rightarrow \omega_n = \frac{19,63}{\sqrt{1 - 0,1^2}} \cong 20 \text{ rad/s}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{k}{1000}} = 20 \Rightarrow k = 400000 \text{ N/m}$$

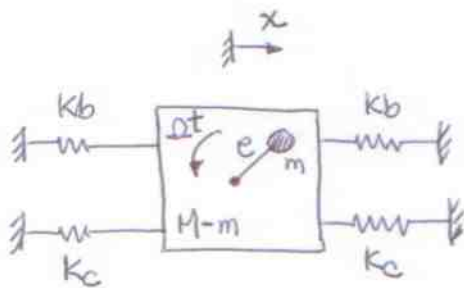
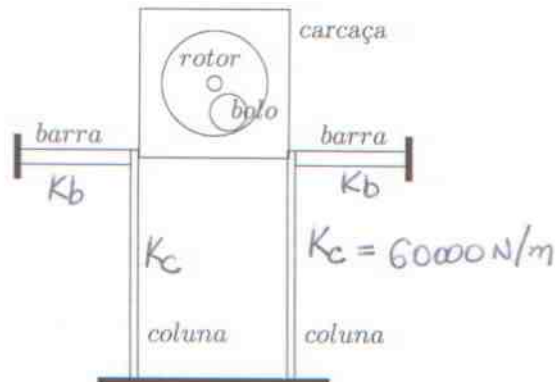
$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = f(t) = A \sin \Omega t$$

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \dot{x} + \frac{k}{m} x = \frac{A}{m} \sin \Omega t ; \quad \frac{c}{m} = 2\xi\omega_n = 2 \times 0,1 \times 20 = 4$$

$$\boxed{\ddot{x} + 4\dot{x} + 400x = \frac{A}{1000} \sin \Omega t}$$

2. Um misturador industrial que opera a 3000rpm é suportado por duas colunas verticais e por duas barras horizontais conforme esquematizado na figura. A massa do misturador vazio é de 80kg . A massa do bolo a ser misturado é de 30kg e se encontra deslocada do centro geométrico em 60mm . A rigidez horizontal de cada coluna vertical é de 60000N/m . Considere apenas o movimento horizontal do misturador.

- (a) (Valor 2.5) Determine a área das barras horizontais (comprimento de $1,0\text{m}$ cada e módulo de elasticidade de 206E9Pa) para que a frequência de operação seja 25% superior à frequência natural do sistema. Nota: os valores numéricos são hipotéticos.



$$\Omega = 3000\text{rpm} = 314,16\text{ rad/s}$$

$$M - m = 80 \Rightarrow M = 110\text{ kg}$$

$$m = 30\text{ kg} ; e = 0,06\text{ m}.$$

$$E = 206 \times 10^9\text{ Pa} ; l = 1\text{ m}.$$

$$\Omega = 1,25 \omega_n \Rightarrow r = \frac{\Omega}{\omega_n} = 1,25 ; \quad \omega_n = \frac{314,16}{1,25} = 251,33\text{ rad/s}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K}{m}} = \sqrt{\frac{2K_b + 2K_c}{M}} = 251,33 \Rightarrow \frac{2K_b + 120000}{110} = 63166,77 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow K_b = 3414172,35 = \frac{EA}{l} \Rightarrow A = \frac{3414172,35 \times 1}{206 \times 10^9} = 16,574 \times 10^{-6}\text{ m}^2$$

$$A = 16,574\text{ mm}^2$$

- (b) (Valor 1.5) Determine máxima força que atua em cada suporte das barras horizontais na condição de operação.

$$\frac{X}{m_e/M} = \frac{r^2}{\sqrt{(1-r^2)^2}} \Rightarrow X = \frac{\frac{m_e}{M} r^2}{\sqrt{(1-r^2)^2}} \Rightarrow$$

$$X = \frac{\frac{30 \times 0,06}{110} \cdot 1,25^2}{\sqrt{(1-1,25^2)^2}} = 0,04545$$

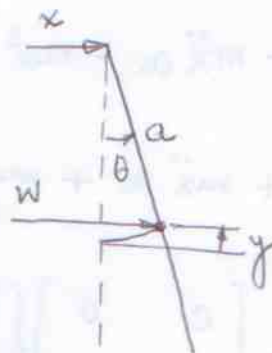
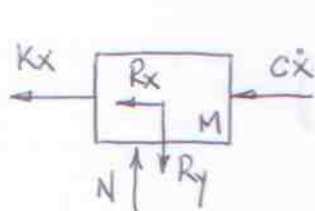
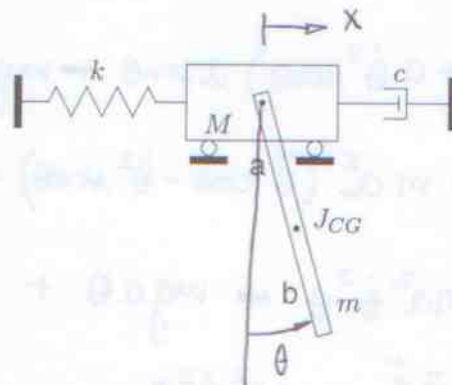
$$F_{\text{barra}} = K_b \cdot X = 155174,13 \text{ N}$$

$$F_{\text{barra}} = 155,2 \text{ kN}$$

(suporte da barra)

3. Considere o sistema da figura com mola de rigidez k , constante de amortecimento c , bloco de massa M , barra de massa m e de momento de inércia J_{CG} .

- (a) (Valor 2.5) Escreva a equação matricial do movimento em termos da posição horizontal do bloco e do ângulo da barra em relação à vertical. Considerar pequenos deslocamentos / pequenas velocidades.



$$w = x + a \sin \theta$$

$$y = a(1 - \cos \theta)$$

$$M\ddot{x} = -Kx - c\dot{x} - R_x ; \quad m\ddot{y} = R_y - mg ; \quad m\ddot{w} = R_x ;$$

$$J_{CG}\ddot{\theta} = -R_y a \sin \theta - R_x a \cos \theta ;$$

$$\dot{w} = \dot{x} + a\dot{\theta} \cos \theta ; \quad \ddot{w} = \ddot{x} + a(\ddot{\theta} \cos \theta - \dot{\theta}^2 \sin \theta) ;$$

$$\dot{y} = a\dot{\theta} \sin \theta ; \quad \ddot{y} = a(\ddot{\theta} \sin \theta + \dot{\theta}^2 \cos \theta) ;$$

$$M\ddot{x} + c\dot{x} + Kx + m[\ddot{x} + a(\ddot{\theta} \cos \theta - \dot{\theta}^2 \sin \theta)] = 0$$

$$(M+m)\ddot{x} + c\dot{x} + Kx + ma\ddot{\theta} = 0 \quad (\cos \theta \approx 1 ; \sin \theta \approx \theta ; \dot{\theta}^2 \approx 0)$$

$$J_{CG} \ddot{\theta} = - (m\ddot{y} + mg) a \sin\theta - m (\ddot{x} + a(\ddot{\theta} \cos\theta - \dot{\theta}^2 \sin\theta)) a \cos\theta$$

$$J_{CG} \ddot{\theta} = -m (a \ddot{\theta} \sin\theta + a \dot{\theta}^2 \cos\theta) a \sin\theta + mg a \sin\theta +$$

$$- m \ddot{x} a \cos\theta - m a^2 (\ddot{\theta} \cos\theta - \dot{\theta}^2 \sin\theta) \cos\theta$$

$$J_{CG} \ddot{\theta} = -m a^2 \ddot{\theta} \theta^2 - m a^2 \dot{\theta}^2 \theta + mg a \theta +$$

$$- m \ddot{x} a - m a^2 \ddot{\theta} + m a^2 \dot{\theta}^2 \theta$$

$$J_{CG} \ddot{\theta} = -mg a \theta - m \ddot{x} a - m a^2 \ddot{\theta} \quad (\theta^2 \approx 0)$$

$$(J_{CG} \ddot{\theta} + m a^2 \ddot{\theta} + m \ddot{x} a + mg a \theta = 0$$

$$\begin{bmatrix} M+m & ma \\ ma & J_{CG} + ma^2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} c & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{x} \\ \dot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k & 0 \\ 0 & m g a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x \\ \theta \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

linearizando já no início:

$$w = x + a\theta; \quad \dot{w} = \dot{x} + a\dot{\theta}; \quad \ddot{w} = \ddot{x} + a\ddot{\theta};$$

$$\dot{y} = a\dot{\theta}\theta; \quad \ddot{y} = a\ddot{\theta}\theta + a\dot{\theta}^2 \approx a\ddot{\theta}\theta$$

$$M\ddot{x} + c\dot{x} + kx + m[\ddot{x} + a\ddot{\theta}] = 0$$

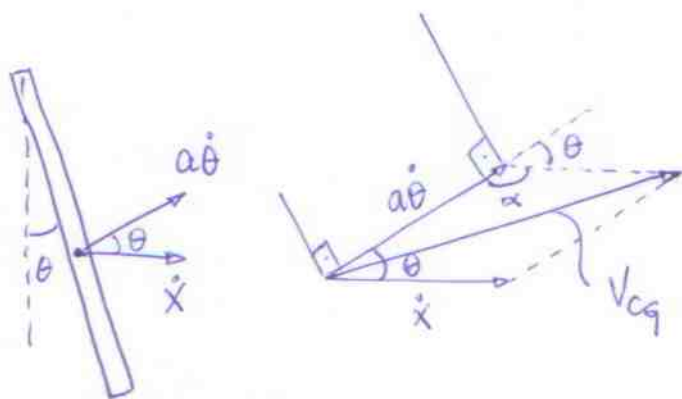
$$(M+m)\ddot{x} + c\dot{x} + kx + ma\ddot{\theta} = 0$$

$$J_{cg}\ddot{\theta} = - (ma\ddot{\theta}\theta + mg)a\theta - m(\ddot{x} + a\ddot{\theta})a$$

$$J_{cg}\ddot{\theta} + ma^2\ddot{\theta}\theta^2 + mga\theta + m\ddot{x}a + ma^2\ddot{\theta} = 0$$

$$(J_{cg} + ma^2)\ddot{\theta} + m\ddot{x}a + mga\theta = 0$$

Lagrange:

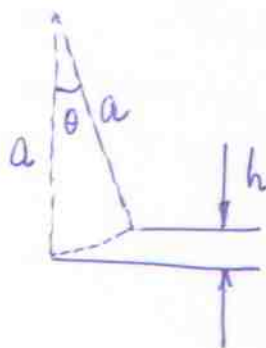


$$\alpha + \theta = 180^\circ$$

$$\cos \theta = -\cos \alpha$$

$$V_{cg}^2 = \dot{x}^2 + (a\dot{\theta})^2 + 2\dot{x} a\dot{\theta} \cos \alpha = \dot{x}^2 + (a\dot{\theta})^2 + 2\dot{x} a\dot{\theta} \cos \theta$$

$$E_C = \frac{1}{2} M \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m [\dot{x}^2 + (a\dot{\theta})^2 + 2\dot{x} a\dot{\theta} \cos \theta] + \frac{1}{2} I_{cg} \dot{\theta}^2 = T$$



$$h = a - a \cos \theta$$

$$E_P = \frac{1}{2} k x^2 + m g a (1 - \cos \theta) = V$$

$$D = \frac{1}{2} c \dot{x}^2$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_k} + \frac{\partial V}{\partial q_k} + \frac{\partial D}{\partial \dot{q}_k} = Q_k ; \quad q = \begin{Bmatrix} x \\ \theta \end{Bmatrix}$$

$$Q_k = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} = M\dot{x} + m\dot{x} + ma\dot{\theta} \cos\theta$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) = (M+m)\ddot{x} + ma(\ddot{\theta} \cos\theta + \dot{\theta} \cdot -\sin\theta \dot{\theta})$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = ma^2\ddot{\theta} + m\dot{x}a \cos\theta + I_{Cg}\ddot{\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) = ma^2\ddot{\theta} + ma \cos\theta \ddot{x} + m\dot{x} \cdot -\sin\theta \dot{\theta} + I_{Cg}\ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial T}{\partial x} = 0; \quad \frac{\partial T}{\partial \theta} = m\dot{x}a\dot{\theta} \cdot -\sin\theta;$$

$$\frac{\partial V}{\partial x} = Kx; \quad \frac{\partial V}{\partial \theta} = -mga \cdot -\sin\theta = mga \sin\theta$$

$$\frac{\partial D}{\partial \dot{x}} = c\dot{x}; \quad \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} = 0;$$

$$\sin\theta \approx \theta; \quad \cos\theta \approx 1;$$

$$(M+m)\ddot{x} + ma\ddot{\theta} - \cancel{\dot{\theta}^2} \overset{=0}{\theta} - 0 + Kx + c\dot{x} = 0$$

$$\boxed{(M+m)\ddot{x} + c\dot{x} + Kx + ma\ddot{\theta} = 0}$$

$$(I_{Cg} + ma^2)\ddot{\theta} + ma\ddot{x} - \cancel{ma\dot{x}\dot{\theta}\theta} - (-\cancel{ma\dot{x}\dot{\theta}\theta}) + mga\theta = 0$$

$$\boxed{(I_{Cg} + ma^2)\ddot{\theta} + ma\ddot{x} + mga\theta = 0}$$

- (b) (Valor 1,5) Considere os seguintes valores hipotéticos para os parâmetros do sistema: $k = 20$, $c = 0$, $M = 2$, $m = 1$, $J_{CG} = 3$. Determine as frequências naturais do sistema e os modos de vibração. $g = 10$; $a = 0,6$; $b = 0,4$.

$$\underbrace{\begin{bmatrix} 3 & 0,6 \\ 0,6 & 3,36 \end{bmatrix}}_{[M]} \underbrace{\begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\theta} \end{Bmatrix}} + \underbrace{\begin{bmatrix} 20 & 0 \\ 0 & 6 \end{bmatrix}}_{[K]} \underbrace{\begin{Bmatrix} x \\ \theta \end{Bmatrix}} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$\det([M]r^2 + [K]) = 0 \Rightarrow \det \begin{bmatrix} 3r^2 + 20 & 0,6r^2 \\ 0,6r^2 & 3,36r^2 + 6 \end{bmatrix} = 0$$

$$(3r^2 + 20)(3,36r^2 + 6) - 0,36r^4 = 0$$

$$10,08r^4 + 18r^2 + 67,2r^2 + 120 - 0,36r^4 = 0$$

$$9,72r^4 + 85,2r^2 + 120 = 0 \Rightarrow r_{1,2} = \pm 2,646j$$

$$r_{3,4} = \pm 1,3278j$$

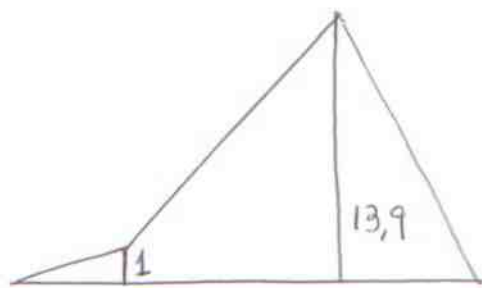
$$\boxed{\omega_1 = 1,3278; \omega_2 = 2,646; \text{ (frequências naturais)}}$$

$$r_{1,2}^2 = -1,7631; \quad r_{3,4}^2 = -7,0024;$$

$$\begin{bmatrix} 3 \times (-1,7631) + 20 & 0,6 \times (-1,7631) \\ 0,6 \times (-1,7631) & 3,36 \times (-1,7631) + 6 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} A_1 \\ A_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$14,711A_1 - 1,058A_2 = 0 \Rightarrow \frac{A_1}{A_2} = 0,0719 \rightarrow \begin{Bmatrix} 1 \\ 13,906 \end{Bmatrix}$$

(primeiro modo)

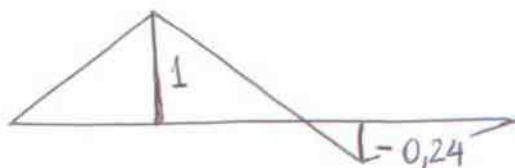


(representação do primeiro modo)

$$\begin{bmatrix} 3 \times (-7,0024) + 20 & 0,6 \times (-7,0024) \\ 0,6 \times (-7,0024) & 3,36 \times (-7,0024) + 6 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} A_1 \\ A_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$-1,0072 A_1 - 4,2014 A_2 = 0 \Rightarrow \frac{A_1}{A_2} = -4,1714 \Rightarrow \begin{Bmatrix} 1 \\ -0,2397 \end{Bmatrix}$$

(segundo modo)



(representação do segundo modo)

Algumas equações:

$$k = \frac{P}{\Delta} = \frac{3EI}{l^3}$$

$$k = \frac{P}{\Delta} = \frac{48EI}{l^3}$$

$$k = \frac{P}{\Delta} = \frac{AE}{l}$$

$$k = \sum_{i=1}^n k_i$$

$$\frac{1}{k} = \sum_{i=1}^n \frac{1}{k_i}$$

$$\delta = \ln \frac{x(t)}{x(t+T)}$$

$$\delta = \frac{2\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}$$

$$\delta = \frac{1}{n} \ln \frac{x(t)}{x(t+nT)}$$

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F_0 \sin(\omega t)$$

$$\ddot{x} + 2\xi\omega_n\dot{x} + \omega_n^2 x = f_0 \sin(\omega t)$$

$$M\ddot{x} + c\dot{x} + kx = m\omega^2 \sin(\omega t)$$

$$\frac{X}{(m\omega/M)} = \frac{r^2}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\xi r)^2}}$$

$$\tan \theta = \frac{2\xi r}{1-r^2}$$

$$r_{pico} = 1/\sqrt{1-2\xi^2}$$

$$r_{pico} = \sqrt{1-2\xi^2}$$

$$r_{pico} = \frac{\sqrt{-1 + \sqrt{1+8\xi^2}}}{2\xi}$$

$$\frac{F_T}{m\omega_n^2} = \frac{r^2 \sqrt{1+(2\xi r)^2}}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\xi r)^2}}$$