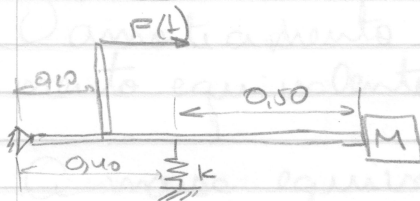


Questão 1)

massas das barras é desprezível

$$M = 0,50 \text{ kg}$$

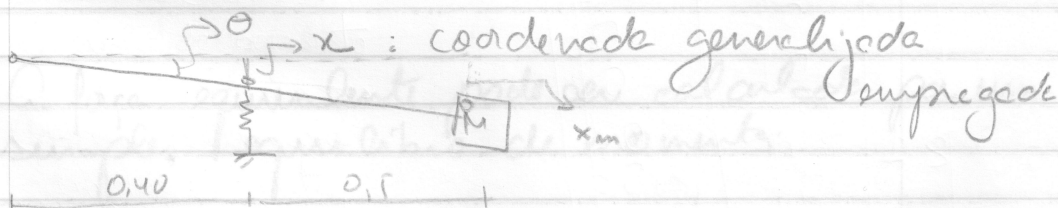
$$\zeta = 0,01 \quad k = 2 \text{ kN/m}$$

Inicialmente em repouso.

$$F(t) = -12 + (t-2) \text{ N}; 0 \leq t \leq 2 \text{ s}$$

Em primeiro lugar, claramente é necessário transformar o sistema em um sistema equivalente, no qual todas as grandezas dinâmicas estejam referidas às mesmas coordenadas generalizadas.

Me parece óbvio que o mais conveniente aqui é usar o deslocamento vertical no ponto de contato com a mola, mas muitas outras alternativas são possíveis.



Vamos supor, é claro, pequenos deslocamentos e rotações apenas.

(2)

A rigidez j é a rigidez equivalente, é dada

O amortecimento também j é o amortecimento equivalente

A mase equivalente pode ser calculada pela igualdade de energia cinética:

$$\frac{1}{2} m_{eq} \dot{x}^2 = \frac{1}{2} M \dot{x}_m^2$$

Para pequenos deslocamentos, da semelhança de triângulos:

$$\frac{x}{0,1} = \frac{x_m}{0,9} \Rightarrow x_m = \frac{0,9}{0,1} x$$

e como tudo é linear, derivando em relação ao tempo:

$$\dot{x}_m = 2,25 \dot{x}$$

Assim: $\frac{1}{2} m_{eq} \dot{x}^2 = \frac{1}{2} M 2,25^2 \dot{x}^2$

$$m_{eq} = 5,06 M = 5,06 \times 0,5 = \underline{\underline{2,53 \text{ kg}}}$$

A força equivalente pode ser calculada por um simples equilíbrio de momentos:

$$F_{eq} \cdot 0,40 = F \cdot 0,30$$

$$F_{eq} = \frac{0,30}{0,40} F = 0,75 F = -\frac{3}{4} \frac{12 + (1-2)}{4}$$

$$F_{eq} = -9 \frac{1}{4} (1-2) = \underline{\underline{2,25}}$$

(3)

Simplificando:

Com a massa e a rigidez equivalentes podemos calcular a frequência natural do sistema

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_{eq}}{m_{eq}}} = \sqrt{\frac{2000}{2,53}} = 28,1 \text{ rad/s}$$

O amortecimento equivalente vai de

$$c_e = 2m_{eq}\omega_n = 2 \cdot 2,53 \cdot 28,1 = 142,2 \text{ kg/s}$$

$$c = \zeta c_e = 0,01 \times 142,2 = 1,42 \text{ kg/s}$$

O deslocamento calculado pela Integral de Duhamel é dado por (sabendo que as condições iniciais são nulas):

$$x_p(t) = \frac{1}{m_{eq}\omega_d} \int_0^t F_{eq}(\tau) e^{-\zeta\omega_n(t-\tau)} \sin \omega_d(t-\tau) d\tau$$

$$\text{Faltou ainda calcular } \omega_d = (1 - \zeta^2)\omega_n = (1 - 0,01^2)\omega_n,$$

$$\omega_d = 0,9999\omega_n$$

A diferença é tão pequena que nem usa o valor original.

No caso, então:

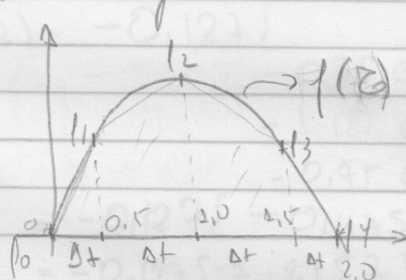
$$x_p(t) = \frac{-1}{2,53 \cdot 28,1} \int_0^2 3 \tau(\tau-2) e^{-0,01 \times 28,1 \times (2-\tau)} \sin 28,1(2-\tau) d\tau$$

Simplificando:

(4)

$$x_p(t) = -0,127 \int_0^2 \tau(\tau-2)e^{-0,281(2-\tau)} \sin(28,1(2-\tau)) d\tau$$

Integra pelo método do trapézio é equivalente a calcular a área, considerando trapézios, por exemplo.



$$J = \frac{f(0) + f(1)}{2} \Delta\tau + \frac{f(1) + f(2)}{2} \Delta\tau + \frac{f(2) + f(3)}{2} \Delta\tau + \frac{f(3) + f(4)}{2} \Delta\tau$$

$$J = \left(\frac{2f(1) + 2f(2) + 2f(3)}{2} \right) \Delta\tau$$

$$J = (f(1) + f(2) + f(3)) \Delta\tau$$

Obviamente eu usei o fato de que a nossa função e seu integrando é 0 no início e no fim do intervalo!

$$\text{No caso, } \Delta\tau = \frac{2}{4} = 0,5 \text{ s}$$

$$f(\tau) = \tau(\tau-2)e^{-0,281(2-\tau)} \sin(28,1(2-\tau))$$

(Deixei a constante de fase, basta multiplicar depois)

5

A integral fica então:

$$x_p(z) = -0,127 \left\{ -0,281(2-0,5) + 0,5(0,5-2)e^{-0,281(2-1)} \sin 28,1(2-0,5) + 1,0(1,0-2)e^{-0,281(2-1)} \sin 28,1(2-1) + 1,5(1,5-2)e^{-0,281(2-1,5)} \sin 28,1(2-1,5) \right\}$$

$$\begin{aligned} \text{ou} \\ x_p(z) &= -0,127 \left\{ -0,4215 - 0,75 e^{-0,281} \sin(42,15) + -1,00 e^{-0,281} \sin(28,1) + -0,75 e^{-0,141} \sin(14,05) \right\} \\ &= -0,127 \{ -0,4215 - 0,1309 - 0,6089 \} \\ &= -0,127 \{ -1,2152 \} \\ &= 0,154 \text{ m} \end{aligned}$$

(A hipótese de pequenos deslocamentos é mais forte)

$$f(t) = \frac{2 \times 13,5}{\pi} - \frac{4 \times 13,5}{\pi} \left\{ \cos(2,09t) - \frac{1}{5} \cos(2,09t) + \frac{1}{35} \cos(3,205t) \right\}$$

$$\begin{aligned} f(t) &= 27 - \frac{54}{\pi} \left\{ \cos(2,09t) - \frac{1}{5} \cos(2,09t) - \frac{1}{35} \cos(3,205t) \right\} \\ f(t) &= 8,59 - 5,93 \cos(2,09t) - 1,15 \cos(3,205t) - 0,42 \cos(3,205t) \end{aligned}$$

(6)

Questão 2: As grandezas equivalentes já foram calculadas na questão anterior, a única diferença é a força, que é dada por $f(t) = |A \sin \omega t|$, com $A = 18N$.

A força equivalente é $\frac{3}{4}$ da força no entre eixos de base, 4 entre, no caso.

$$F_{eq} = \frac{3}{4} 18 \sin \omega t = 13,5 \sin \omega t$$

O período do aplicador é 3 segundos, a frequência é $f = \frac{1}{3} Hz$, a frequência angular é

$$\omega = 2\pi f = \frac{2\pi}{3} = 2,09 \text{ rad/s}$$

Os três primeiros termos de Série de Fourier deste função são:

$$f(t) = \frac{2 \times 13,5}{\pi} - \frac{4 \times 13,5}{\pi} \left\{ \frac{\cos(2,09t)}{3} + \frac{\cos(2 \times 2,09t)}{15} + \frac{\cos(3 \times 2,09t)}{35} \right\}$$

ou

$$f(t) = \frac{27}{\pi} - \frac{54}{3\pi} \cos(2,09t) - \frac{54}{15\pi} \cos(2 \times 2,09t) - \frac{54}{35\pi} \cos(3 \times 2,09t)$$

a_0 a_1 a_2 a_3

$$f(t) = 8,59 - 5,43 \cos(2,09t) - 1,15 \cos(2 \times 2,09t) - 0,491 \cos(3 \times 2,09t)$$

(7)

Esta é obviamente uma série em convergência.
A resposta no regime permanente é então:

$$x_p(t) = \frac{a_0}{2k_{eq}} + \frac{a_1/k_{eq} \cos(\omega t - \phi_1)}{\sqrt{(1-\lambda^2)^2 + (2\zeta\lambda)^2}} + \frac{a_2/k_{eq} \cos(2\omega t - \phi_2)}{\sqrt{(1-4\lambda^2)^2 + (2\zeta\lambda)^2}} \\ + \frac{a_3/k_{eq} \cos(3\omega t - \phi_3)}{\sqrt{(1-9\lambda^2)^2 + (6\zeta\lambda)^2}}$$

no caso: $\lambda = \frac{\omega}{\omega_n} = \frac{2,09}{28,1} = 0,0749$

$$x_p(t) = \frac{0,59}{2 \times 2000} + \frac{5,73 \cos(\omega t - \phi_1)}{2000 \sqrt{(1-0,0749^2)^2 + (2 \times 0,01 \times 0,744)^2}} + \\ + \frac{1,15 \cos(2\omega t - \phi_2)}{2000 \sqrt{(1-4 \times 0,0749^2)^2 + (6 \times 0,01 \times 0,744)^2}} + \\ + \frac{0,49 \cos(3\omega t - \phi_3)}{2000 \sqrt{(1-9 \times 0,0749^2)^2 + (6 \times 0,01 \times 0,744)^2}}$$

$$x_p(t) = 2,148 \times 10^{-3} + 2,845 \times 10^{-3} \cos(2,09t - \phi_1) + \\ + 0,563 \times 10^{-3} \cos(4,18t - \phi_2) + \\ + 0,258 \times 10^{-3} \cos(6,27t - \phi_3)$$

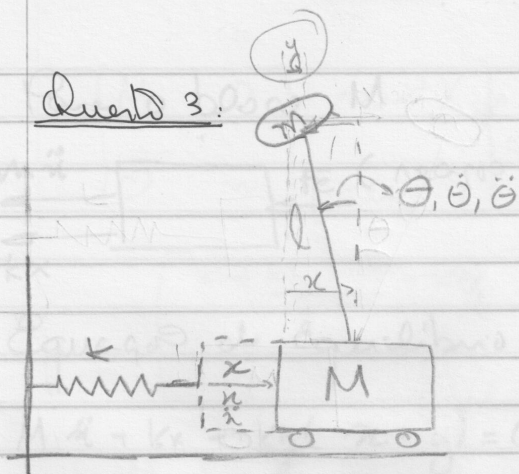
Falta calcular os ângulos de fase, mas

me lembro de dar a fórmula durante a prova.

De qualquer forma, como o amortecimento é muito baixo, os ângulos de fase são praticamente nulos.

8

Questão 3:

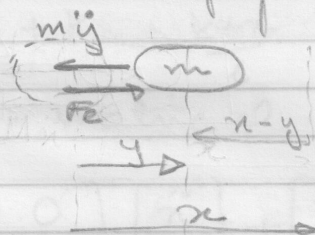


O sistema tem claramente 2 graus de liberdade.

Vamos escolher as coordenadas generalizadas x e y mostradas no lado.

Vamos admitir que os deslocamentos e as rotações são pequenos?

Para ângulo pequeno:



$$l\theta = x - y$$

$$\theta = \frac{x - y}{l}$$

A força elástica é a força que equilibra o momento elástico do braço:

$$F_e \cdot l = k \cdot \theta$$

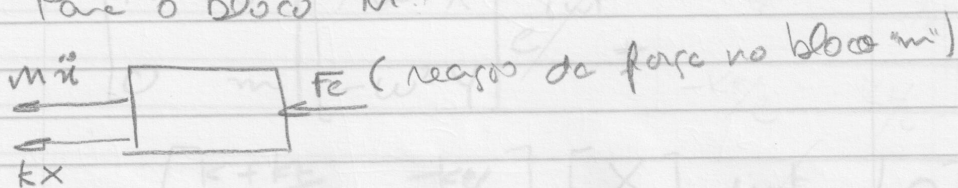
$$F_e = \frac{k \cdot \theta}{l} = \frac{k \cdot (x - y)}{l}$$

A equação do momento fletor anti:

$$m \ddot{y} - \frac{k \cdot (x - y)}{l} = 0 \quad (\ddot{y} - \ddot{\theta}) - \frac{k \cdot \theta}{l} = 0$$

(19)

Para o bloco M:



Equação de equilíbrio:

$$M\ddot{x} + kx + \frac{k+}{e}(x-y) = 0$$

O sistema de equações é:

$$\begin{cases} m\ddot{y} - \frac{k+}{e}x + \frac{k+}{e}y = 0 \\ M\ddot{x} + kx + \frac{k+}{e}x - \frac{k+}{e}y = 0 \end{cases}$$

Na forma matricial:

$$\begin{bmatrix} M & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{k+k+}{e} & -\frac{k+}{e} \\ -\frac{k+}{e} & \frac{k+}{e} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Supondo que a resposta seja da forma

$$\begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix} e^{i\omega t}$$

(Não é necessário considerar o ângulo de fase pois não há amortecimento)

As equações de movimento ficam:

(10)

$$\begin{bmatrix} M & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \cancel{X} \omega^2 X \\ -\omega^2 Y \end{bmatrix} e^{i\omega t} + \begin{bmatrix} k + \frac{k_t}{e} & -\frac{k_t}{e} \\ -\frac{k_t}{e} & \frac{k_t}{e} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} e^{i\omega t} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} k + \frac{k_t}{e} & -\frac{k_t}{e} \\ -\frac{k_t}{e} & \frac{k_t}{e} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} e^{i\omega t} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -M\omega^2 + k + \frac{k_t}{e} & -\frac{k_t}{e} \\ -\frac{k_t}{e} & -m\omega^2 + \frac{k_t}{e} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

A eq. características e':

$$\left(-M\omega^2 + k + \frac{k_t}{e} \right) \left(-m\omega^2 + \frac{k_t}{e} \right) - \frac{k_t^2}{e^2} = 0$$

$$+ Mm\omega^4 - \underbrace{\left(M\frac{k_t}{e} + mk + m\frac{k_t}{e} \right)}_B \omega^2 + \frac{k_t k_t}{e} + \cancel{\frac{k_t^2}{e^2} \frac{k_t^2}{e^2}} = 0$$

As frequências naturais são:

$$\omega_{1,2}^2 = \frac{B \pm \sqrt{B^2 - 4Mm \frac{k_t k_t}{e}}}{2Mm}$$