Vibrações Mecânicas

Primeiro EE, 29/10/2014

```
Remove ["Global`*"];
```

Questão 1

```
do = 0.020
t = 0.001
di = do - 2t
1 = 1
Ey = 210 \times 10^9
Gy = 80 \times 10^9
ixx = \frac{\pi(do^4 - di^4)}{}
Jo = \frac{\pi(do^4 - di^4)}{a}
r = 0.15
0.02
0.001
0.018
210000000000
80000000000
2.70098 \times 10^{-9}
5.40197 \times 10^{-9}
0.0000596903
0.15
Rigidez axial
k1 = \frac{EyA}{}
k8 = 8k1
```

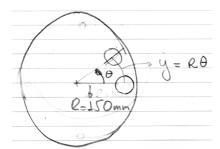
 1.2535×10^7

1.0028×108

Não se espantem com o valor pois isto é N/m!!!

Rigidez à torção

Imaginando que uma extremidade do trocador seja fixa, e aplicando uma rotação de θ radianos na outra, temos a seguinte situação, examinada olhando-se axialmente para a extremidade que foi girada.



Para θ pequeno, podemos considerar que o arco é igual ao deslocamento vertical da ponta de uma viga bi-engastada.

Cada tubo também gira do mesma ângulo θ , portanto a energia total de deformação é igual à energia de deflexão mais a energia de torção!

A energia de deformação correspondende à flexão é

$$uf = \frac{1}{2}kfy^2$$

$$\frac{kfy^2}{2}$$

A energia de deformação correspondente à torção é

$$ut = \frac{1}{2}kt \theta^{2}$$

$$kt \theta^{2}$$

A energia equivalente, considerando a torção, é

$$\mathbf{u} = \frac{1}{2} \mathbf{k} \mathbf{e} \, \boldsymbol{\theta}^2$$

$$\underline{\mathbf{k} \mathbf{e} \, \boldsymbol{\theta}^2}$$

Igualando as energias

eq = ue == uf +ut

$$\frac{\operatorname{ke} \theta^2}{2} = \frac{\operatorname{kf} y^2}{2} + \frac{\operatorname{kt} \theta^2}{2}$$

Usando o valor de y

eq = eq/.
$$y \rightarrow r \theta$$

$$\frac{\ker \theta^2}{2} == 0.01125 \text{ kf } \theta^2 + \frac{\ker \theta^2}{2}$$

A rigidez equivalente é então

Solve[eq, ke]
ke = ke /. First[%]

$$\left\{ \left\{ ke \to \frac{2 \cdot (0.01125 \, kf \, \theta^2 + 0.5 \, kt \, \theta^2)}{\theta^2} \right\} \right\}$$

$$\frac{2 \cdot (0.01125 \, kf \, \theta^2 + 0.5 \, kt \, \theta^2)}{\theta^2}$$

No caso

$$kf = \frac{12 \text{ Eyixx}}{1^3}$$

$$kt = \frac{\text{GyJo}}{1}$$

6806.48

432.157

585.303

Em Nm/rad.

Questão 2

Remove ["Global`*"];

Para 1 metro o disco dá 4 voltas, isto é, para cada metro o disco gira 8π radianos. Fazendo uma regra de três (pois obviamente a rotação é linear no deslocamento) com y e θ chegamos na fórmula dada $y = \frac{\theta}{8\pi}$,

O sistema tem um único grau de liberdade, pois dada a posição vertical, a rotação do disco está determinada pela fórmula acima.

$$m = 1.5$$

$$r = 0.075$$

$$Jo = \frac{m r^2}{2}$$

1.5

0.075

0.00421875

Como não há amortecimento mencionado, trataremos o problema como um problema de vibração livre não amortecida.

Precisamos calcular a rigidez à torção equivalente.

A energia armazenada em uma mola de torção em um ângulo θ é

$$ue = \frac{1}{2} ke \theta^{2}$$

$$\frac{ke \theta^{2}}{2}$$

A energia armazenada na mola linear é

$$uy = \frac{1}{2}kyy^2$$

$$\frac{kyy^2}{2}$$

Como

$$y = \frac{\theta}{8 \, \pi}$$

$$\frac{\theta}{8\pi}$$

ue == uy Solve[%, ke]

ke = ke /. First[%]

$$\frac{\operatorname{ke} \theta^2}{2} = \frac{\operatorname{ky} \theta^2}{128 \, \pi^2}$$

$$\left\{ \left\{ ke \to \frac{ky}{64 \, \pi^2} \right\} \right\}$$

$$\frac{\text{ky}}{64 \, \pi^2}$$

No caso,

ky = 10000

10000

ke

625

 $4 \pi^2$

Em Nm/rad.

Da mesma forma precisamos calcular a massa equivalente, pela igualdade de energias cinéticas. Isto leva a:

te =
$$\frac{1}{2}$$
 Jeq ω^2

$$tr = \frac{1}{2} Jo \omega^2$$

$$tt = \frac{1}{2}md v^2$$

$$\underline{\text{Jeq }\omega^2}$$

0.00210938 ω^2

$$\frac{\text{md } v^2}{2}$$

com ω igual a velocidade angular e v a velocidade de translação. Obviamente estas duas estão relacionadas pela derivada em relação ao tempo da equação de restrição

$$v = \frac{\omega}{8 \pi}$$

8 π

Igualando as energias

te == tr+tt Solve[%, Jeq] FullSimplify[%] Jeq = Jeq /. First[%]

$$\frac{\text{Jeq}\,\omega^2}{2} == 0.00210938\,\omega^2 + \frac{\text{md}\,\omega^2}{128\,\pi^2}$$

$$\left\{ \left\{ \text{Jeq} \rightarrow \frac{1}{\omega^2} 2 \cdot (0.00210938 \,\omega^2 + 0.000791572 \,\text{md} \,\omega^2) \right\} \right\}$$

 $\{\{\text{Jeq} \rightarrow 0.00421875 + 0.00158314 md }\}$

0.00421875+0.00158314 md

No caso,

md = mJeq

1.5

0.00659347

O tempo entre duas posições mais extremas é exatamente meio período natural (se alguém considerou um período completo também está certo pois a pergunta poderia ter sido entendida desta forma.)

$$\omega$$
n = $\sqrt{\frac{\text{ke}}{\text{Jeq}}}$

49.0008

A frequência natural é

$$fn = \frac{2\pi}{\omega n}$$

0.128226

(em Hz). O período natural é

$$\tau_n = \frac{1}{f_n}$$

7.79872

(em segundos.) O tempo entre dois extremos é então

2

3.89936

Em segundos.

Como não há velocidade inicial, o ângulo de fase é 0, e a resposta é dada por

 $\theta t = \theta o \cos[\omega n t]$

θoCos[49.0008t]

e a velocidade é

 $vt = -\omega n \theta o Sir[\omega n t]$

 -49.0008θ o Sin[49.0008t]

Para o deslocamento vertical inicial dado

yo = 0.01

 θ o = 8 π yo

0.01

0.251327

(em radianos.) A equação de movimento é então

0.251327 Cos[49.0008 t]

A velocidade é

vt

-12.3152 Sin[49.0008 t]

A máxima velocidade é claro que é então o coeficiente da expressão anterior, em rad/s. Pessoas mais inteligentes fizeram esta parte por conservação de energia, está correto também (se você considerou todos os termos), parabéns.

Questão 3

Remove ["Global`*"];

Dados Iniciais

 $x_1 = 1$

 $x_6 = 0.5 x_1$

m = 5

1

0.5

Decremento logarítmico

$$\text{eq1} = \delta == \frac{1}{\text{m}} \text{Log} \left[\frac{\mathbf{x}_{\text{a}}}{\mathbf{x}_{\text{b}}} \right]$$

$$\delta = \frac{1}{5} \text{Log} \left[\frac{x_a}{x_b} \right]$$

Solve[eq1/.
$$\{x_a \rightarrow x_1, x_b \rightarrow x_6\}$$
, δ] $\delta x = First[\delta/. %]$ $\{\{\delta \rightarrow 0.138629\}\}$

0.138629

Razão de amortecimento

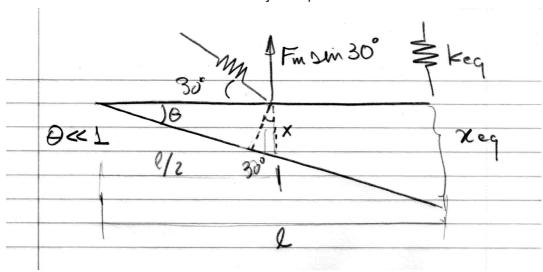
$$eq2 = \delta = \frac{2\pi\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

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

Solve[eq2 /.
$$\delta \rightarrow \delta x$$
, ζ] $\zeta x = First[\zeta/. \%]$ { $\{\zeta \rightarrow 0.0220582\}$ }

0.0220582

Cálculo da rigidez equivalente (para pequenos deslocamentos) Fazendo o somatório de momentos em relação ao pivot da barra



O seno aparece duas vezes porque uma é para projetar a força da mola na direção vertical e a outra para projetar o deslocamento x na direção da mola!

$$\begin{array}{l} k_{\rm eq} x_{\rm eq} 1 == k_{\rm s} \, x \, {\rm Sin} [30 \, {\rm Degree}] \, {\rm Sin} [30 \, {\rm Degree}] \, 1/2 \\ eq3 = \% \, /. \, \, x_{\rm eq} \to 2 \, x \\ & {\rm Solve} [{\rm eq3} \, , \, k_{\rm eq}] \\ & {\rm First} [k_{\rm eq} \, /. \, \%] \\ & k_{\rm eq} = \% \, /. \, \, k_{\rm s} \to 21000 \\ & {\rm N[\%]} \\ & 1 \, k_{\rm eq} \, x_{\rm eq} == \frac{1}{8} 1 \, x \, k_{\rm s} \\ & 2 \, 1 \, x \, k_{\rm eq} == \frac{1}{8} 1 \, x \, k_{\rm s} \\ & \left\{ \left\{ k_{\rm eq} \to \frac{k_{\rm s}}{16} \right\} \right\} \\ & \frac{k_{\rm s}}{16} \\ & \frac{2625}{2} \\ & 1312.5 \end{array}$$

Cálculo da massa equivalente para a barra, através da igualdade das energias cinéticas. Supondo um deslocamento harmônico x_{eq} na extremidade da barra, o delocamento claramente é linear ao longo da barra, já que ela é rígida. O deslocamento vertical (x) pode ser escrito em função do comprimento da barra (y) como $x(y) = \frac{x_{eq} y}{l}$. A velocidade é claramente $x(y) = \frac{x_{eq} y}{l}$. (obs: sei que é confuso usar x para o deslocamento vertical e y para o horizontal, mas fiquei com preguiça de refazer e reescanear o desenho acima).

A massa de um elemento infinitesimal de barra é ρ Ady, portanto a energia cinética total da barra é:

Tb =
$$\int_0^1 \frac{1}{2} \rho A \left(\frac{v_{eq} Y}{1} \right)^2 dY$$
$$\frac{1}{6} A l \rho v_{eq}^2$$

Obviamente, A I ρ é a massa total da barra.

Tb = Tb /. Al
$$\rho \rightarrow Mb$$

$$\frac{\text{Mb } v_{eq}^2}{6}$$

A energia cinética de uma massa equivalente na extremidade da barra é:

$$Teq = \frac{1}{2}Meq v_{eq}^{2}$$

$$\underline{Meq v_{eq}^{2}}$$

Resolvendo para Meg

eq4 = Tb == Teq Solve[eq4, Meq] First[Meq /. %] Meq = N[% /. Mb
$$\rightarrow$$
 10]
$$\frac{\text{Mb } v_{\text{eq}}^2}{6} == \frac{\text{Meq } v_{\text{eq}}^2}{2}$$

$$\left\{ \left\{ \text{Meq} \rightarrow \frac{\text{Mb}}{3} \right\} \right\}$$

$$\frac{\text{Mb}}{3}$$

A massa total na extremidade da barra é então

3.33333

A frequencia natural é, no caso

$$\omega n = \sqrt{\frac{k}{M}} /. \{k \rightarrow k_{eq}, M \rightarrow Mt\}$$

$$fn = \frac{\omega n}{2 \pi}$$
10.7615

A frequencia amortecida é

$$\omega d = \omega n \sqrt{1 - \zeta^2} /. \zeta \rightarrow \zeta x$$

1.71274

Para calcular a amplitude, temos: A velocidade de impacto é:

$$vi = \sqrt{8 \times 9.8 \times 0.01}$$

 $ml = vi8$
0.885438

7.0835

A velocidade inicial do sistema completo é então, por conservação de momento linear v0 = m1 / Meq

2.12505

$$x0 = 0$$

$$\zeta = \zeta x$$

$$x0 = \frac{\sqrt{x0^2 \omega n^2 + v0^2 + 2 \times 0 \times 0 \zeta \omega n}}{\omega d}$$

 $\phi = ArcTan[x0 \omega d, v0 + \zeta \omega n x0]$

0

0.0220582

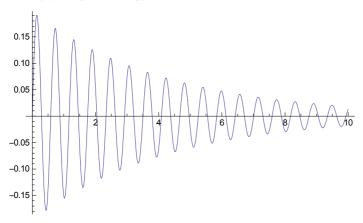
0.197517

1.5708

$$x[t_] := X0 e^{-\xi \omega n t} Cos[\omega dt - \phi]$$

Só por curiosidade

Plot[x[t], {t, 0, 10}]



A resposta é 10 segundos é

$$\mathbf{x}_{10} = \mathbf{x}[10]$$

0.0128599

(em metros, em mm é isto vezes 1000.)