

## 2017.2 4o EE Turma MM

### Questão 1

Claramente esta é uma questão na qual temos um sistema contínuo, unidimensional, em vibração axial, com uma extremidade livre e uma engastada. Do formulário, sabemos que os modos normais para esta situação são dados por

$$u_n(x) = C_n \sin \frac{(2n+1)\pi x}{2l}.$$

Para o terceiro modo, temos  $n = 2$ , e a fórmula torna-se,

$$u_3(x) = C_3 \sin \frac{5\pi x}{2l}.$$

É claro que a amplitude de vibração é dada por  $C_3$ .

É dado no enunciado que a tensão de ruptura do vidro é 33MPa, com isto podemos calcular a deformação máxima admissível, já que para um sistema unidimensional em tração,  $\sigma = E\epsilon$  e  $\epsilon = du/dx$ . Assim,

```
In [1]: E = 70e9      # Pa
        smax = 33e6 # Pa
        emax = smax/E
        emax
```

```
Out[1]: 0.0004714285714285714
```

Para o terceiro modo, a derivada do deslocamento em relação à posição é

$$\frac{du}{dx} = C_3 \frac{5\pi}{2l} \cos \frac{5\pi x}{2l},$$

cujo valor máximo é claro que é

$$\frac{du}{dx}_{\max} = C_3 \frac{5\pi}{2l}.$$

Igualando este valor à máxima deformação admissível, temos

```
In [2]: from math import pi

        l = 1.5      # m
        C3 = 2*l*emax/(5*pi)
        C3
```

```
Out[2]: 9.003622494912937e-05
```

Esta questão é ridiculamente trivial para valer quatro pontos. Apenas para ilustrar (não era necessário fazer isto na prova,) vamos ver um gráfico da resposta.

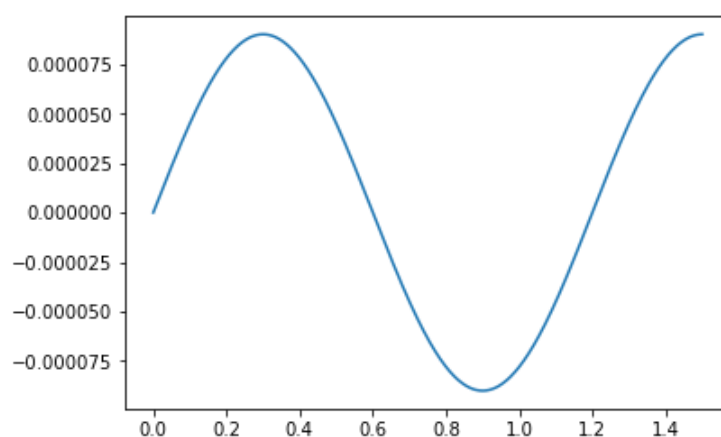
```
In [3]: import numpy as np
import matplotlib.pyplot as plt

%matplotlib inline

x = np.linspace(0, l, 1001)
u = C3*np.sin(5*pi*x/(2*l))

fig = plt.figure()
ax = fig.add_subplot(111)
ax.plot(x, u)
```

Out[3]: [<matplotlib.lines.Line2D at 0x7fcfd7095b38>]



A barra pode romper-se na extremidade esquerda ou em qualquer um dos outros nós (pontos com deslocamento nulo.)

## Questão 2

Para uma viga bi-apoiada, a tabela no formulário mostra que o primeiro modo de vibração é dado por

$$W_1(x) = C_1 \sin \beta_1 x,$$

com  $\beta_1 l = \pi$ , assim

$$W_1(x) = C_1 \sin \frac{\pi x}{l}.$$

Vamos considerar como coordenada generalizada equivalente o deslocamento no centro da viga. Chamando este deslocamento de  $w_m$ , temos que

$$W_1\left(\frac{l}{2}\right) = w_m = C_1 \sin \frac{\pi l}{2l},$$

portanto  $w_m = C_1$  e o deslocamento da viga em função do deslocamento máximo, em seu centro, é

$$W_1(x) = w_m \sin \frac{\pi x}{l}.$$

A hipótese fundamental é que o deslocamento em todos os pontos ao longo da viga é harmônico e em fase. A energia cinética total da viga é a integral da energia cinética de cada elemento de comprimento  $dx$ ,

$$T = \int_0^l dT,$$

com

$$dT = \frac{1}{2} dm \dot{w}(x)^2,$$

onde  $dm$  é o elemento de massa ao longo do comprimento, dado por  $dm = \rho A dx$ , onde  $A$  é a seção transversal da viga.

Um modo normal da viga tem a forma  $w(x, t) = W(x) \sin(\omega t)$ , onde o  $\sin$  está sendo usado para representar uma função harmônica arbitrária, que depende das condições iniciais, mas com frequência  $\omega$ . A velocidade transversal é então  $\dot{w}(x, t) = \omega W(x) \cos(\omega t)$ . É claro então que a velocidade máxima em cada ponto é  $\dot{w}(x)_m = \omega W(x)$ . A energia cinética de um elemento torna-se então,

$$dT = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 W(x)^2 dx.$$

A energia cinética total da viga é então

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 \int_0^l W(x)^2 dx.$$

Observe que esta expressão é válida para qualquer forma de vibração da viga, não precisa ser um modo normal.

Para o primeiro modo normal, no entanto, temos

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 \int_0^l w_m^2 \sin^2 \frac{\pi x}{l} dx = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 w_m^2 \left[ \frac{x}{2} - \frac{\sin(\pi x/l) \cos(\pi x/l)}{2\pi/l} \right]_0^l,$$

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 w_m^2 \frac{l}{2},$$

mas, claramente,  $\rho A l = m$ , portanto

$$T = \frac{1}{2} \omega^2 w_m^2 \frac{m}{2}.$$

Admitindo uma massa concentrada no centro, vibrando com mesma frequência e amplitude máxima, temos a energia cinética igual a

$$T = \frac{1}{2} m_{\text{eq}} \omega^2 w_m^2.$$

Comparando as expressões, é claro que a massa equivalente calculada com o primeiro modo é

$$m_{\text{eq}} = \frac{m}{2}.$$

O deslocamento estático no centro da viga é dado por

$$y\left(\frac{l}{2}\right) = \frac{P}{12EI} \left( \frac{3l^2}{4} - \frac{l^2}{4} \right) = \frac{Pl^2}{24EI} = w_m.$$

Podemos reescrever isto como

$$w_m = \frac{P}{12EI} \frac{l^2}{2},$$

ou,

$$\frac{P}{12EI} = \frac{2w_m}{l^2}.$$

Assim podemos reescrever o deslocamento devido a uma carga concentrada como

$$y(x) = \frac{2w_m}{l^2} \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right).$$

Esta expressão só vale para  $0 \leq x \leq l/2$ , portanto temos que dividir a integral e usar a simetria.

Podemos então usar esta expressão como o deslocamento na fórmula para a energia cinética, então,

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 2 \int_0^{l/2} \frac{4w_m^2}{l^4} \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right)^2 dx,$$

ou

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 2 \frac{4w_m^2}{l^4} \int_0^{l/2} \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right)^2 dx$$

ou

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 2 \frac{4w_m^2}{l^4} \frac{9l^5}{40} = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 w_m^2 \frac{18l}{10},$$

mas, novamente,  $m = \rho Al$ , e então,

$$T = \frac{1}{2} \omega^2 w_m^2 m \frac{18}{10},$$

Comparando com a energia cinética da massa equivalente, vemos que a massa equivalente neste caso é  $1.8m$ . O que absolutamente não faz o menor sentido, a massa equivalente, neste contexto, não pode ser maior do que a massa total da viga. O problema está na fórmula para a deflexão usada, que obviamente não pode estar certa, pois a deflexão em  $x = 0$  não é zero. Então a comparação com a fórmula correta não faz sentido, mas, obviamente, o procedimento acima deveria ter sido seguido de qualquer forma.

Para sua informação, a fórmula correta é

$$y(x) = \frac{Px}{12EI} \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right),$$

(percebam que tem um  $x$  do lado de fora dos parênteses.) Então refazendo, para deixar registrado,

$$y\left(\frac{l}{2}\right) = \frac{Pl}{24EI} \left( \frac{3l^2}{4} - \frac{l^2}{4} \right) = \frac{Pl^3}{48EI} = w_m.$$

Então

$$\frac{P}{12EI} = \frac{4w_m}{l^3},$$

e o deslocamento torna-se,

$$y(x) = \frac{4w_mx}{l^3} \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right).$$

A energia cinética é então,

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 2 \frac{16w_m^2}{l^6} \int_0^{l/2} x^2 \left( \frac{3l^2}{4} - x^2 \right)^2 dx,$$

ou

$$T = \frac{1}{2} \rho A \omega^2 \frac{16w_m^2}{l^6} \frac{34l^7}{1120} = \frac{1}{2} \rho A l \omega^2 w_m^2 \frac{544}{1120} = \frac{1}{2} m \omega^2 w_m^2 0.486.$$

Comparando este valor com a energia cinética da massa equivalente, temos que

$$m_{eq} = 0.486m.$$

Claramente, o erro percentual em considerar a fórmula para o deslocamento estático é pequeno, sendo igual a

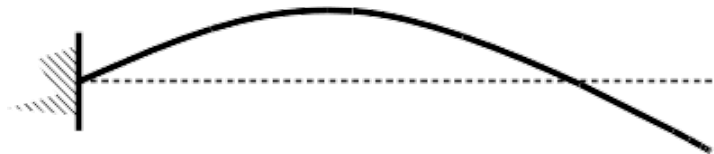
```
In [4]: err = (0.5-0.486)/0.5*100
         err
```

```
Out[4]: 2.80000000000000025
```

Sendo da ordem de 3% apenas! Por isto que nós fazemos isto.

## Questão 3

Deve ser feito um esquema como o mostrado abaixo,



Onde o importante é mostrar que do lado esquerdo o deslocamento é nulo e a derivada é não nula, e do lado direito o deslocamento e a derivada são não nulo

In [ ]: