## Questão 1

Sabemos pelo enunciado que o sistema tem um grau de liberdade, e que tem amortecimento histerético. Vamos imaginar que o amortecimento seja muito baixo, pois é o único caso que sabemos tratar.

Sabemos que a amplitude decai a 80% de seu valor inicial após 100 ciclos de vibração. Com isto podemos cacular o decremento logarítimico, e ter uma medida concreta do amortecimento.

Do formulário,

$$\delta = \frac{1}{n} \ln \frac{x_1}{x_n},$$

no caso.

```
In [3]: import math

    n = 101
    x1 = 1.0
    xn = 0.8
    delta = 1/n *math.log(x1/xn)
    print(delta)
```

0.002209342092219899

O valor de  $\delta$  é agradavelmente pequeno. Se estivéssemos tratando apenas de amortecimento viscoso, ele poderia ser calculado rapidamente como  $\zeta = \delta/2\pi$ , assim

```
In [4]: zeta = delta/(2*math.pi)
    print(zeta)

0.000351627714957787
```

O que é obviamente muito muito pequeno, então podemos sem o menor problema tratar o amortecimento histerético com as hipóteses que fizemos que são válidas para valores pequenos.

É dado no enunciado que a deflexão estática do sistema é igual a 0,5 mm. É importante lembrar que para um sistema sob ação da gravidade, com um grau de liberdade, a deflexão estática é uma medida direta da frequência natural, já que  $\delta_{\rm st}=mg/k$ , de onde vem  $k=mg/\delta_{\rm st}$  com  $\omega_n=\sqrt{k/m}$ , temos que  $\omega_n=\sqrt{mg/\delta_{\rm st}m}=\sqrt{g/\delta_{\rm st}}$ .

Assim, a frequência natural deste sistema é

```
In [7]: g = 9.8
d_st = 0.0005
wn=math.sqrt(g/d_st)
fn = wn/(2*math.pi)
print(wn, fn)
```

140.0 22.281692032865347

A frequência natural é de 140 rad/s ou de aproximadamente 22,3 Hz.

Como imaginamos que o amortecimento seja constante, a amplitude após 1000 ciclos pode ser calculada facilmente com a fórmula do decremento logarítimico, que leva a  $x_n = x_1/e^{n\delta}$ , assim

Para o amortecimento histerético, sabemos que  $\delta=\pi\beta$ , portanto

```
In [9]: beta = delta/math.pi; print(beta)
0.000703255429915574
```

E ainda que  $h=\beta k$ . A massa é igual a 0,5 kg, e a rigidez pode ser calculada ou pela deformação estática ou pela frequência natural. Usando a primeira alternativa,  $k=F_0/\delta_{\rm st}=mg/\delta_{\rm st}$ , portanto

A energia dissipada por ciclo, para baixos valores de amortecimento, pode ser aproximada por  $\Delta W = \pi h X^2$ , onde, no caso  $X = x_n$ , assim

```
In [14]: DW = math.pi*h*xn**2; print(DW)
4.156041316815265
```

Portanto neste ciclo o sistema dissipa aproximadamente 4.15 Joules por ciclo.

## Questão 2

Claramente o problema de vibrações em vigas é um problema contínuo, mas como ainda estamos no capítulo de sistemas com 1 grau de liberdade, é óbvio que devemos aproximar o problema com um modelo de um grau de liberdade.

Teremos que encontrar, portanto, a massa equivalente e a rigidez equilaventes, considerando a coordenada generalizada que escolhamos para descrever o sistema. A coordenada generalizada gritantemente óbvia para este problema é o deslocamento do centro da viga, então teremos que encontrar as grandezas equivalentes em relação a ela.

Para encontrar a rigidez equivalente, o "certo" seria calcular a energia de deformação elástica, devida ao alongamento e encurtamento das fibras ao longo da seção transversal, e integrar esta energia ao longo do comprimento da viga. Infelizmente (ou felizmente) não temos informações suficientes no enunciado para fazermos isto, então vamos fazer a próxima coisa possível que é simplesmente a consideração de que há uma força concentrada no centro da viga, cuja flecha correspondente é dada pela fórmula da prova. Vamos usar a fórmula dada com x=a=b=l/2, o que leva a

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

A rigidez equivalente pode ser tomada como a razão entre a força aplicada e o deslocamento resultante, ou,  $k = P/y_{l/2}$ , assim

$$K = \frac{48EI}{I^3}.$$

No caso temos

2.812499999999995e-09 28349.99999999996

Precisamos calcular a massa equivalente. Obviamente concentrar toda a massa no centro da viga é uma aproximação muito ruim, pois as massas próximas às extremidades das vigas contribuem muito pouco para a energia cinética total da viga durante a vibração. É mais sensato, apesar de ainda aproximado, considerar que a forma da viga durante a vibração é a mesma que ela tem durante o carregamento estático, que pode ser obtida colocando a=b=l/2 na primeira fórmula para a deflexão, o que leva a uma fórmula para o deslocamento em função de x que vale para a primeira metade da viga. Como a deformação é simétrica para uma carga central, podemos calcular a energia cinética para esta metade da viga e multiplicar o resultado por 2. A fórmula para o deslocamento é

$$y(x) = \frac{P}{48EI} (3l^2x - 4x^3) .$$

Chamando o deslocamento do ponto central de  $y_m$ , temos que

$$y_m = \frac{Pl^3}{48EI},$$

portanto

$$\frac{P}{48EI} = \frac{y_m}{l^3},$$

E a fórmula acima pode ser reescrita para

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

Vamos supor que todos os pontos da viga tem movimento harmônico e em fase, portanto

$$y(x,t) = \frac{y_m}{l^3} (3l^2x - 4x^3)\cos(\omega t - \phi).$$

A velocidade de cada ponto da viga é dada por

$$\dot{y}(x,t) = -\omega \frac{y_m}{l^3} (3l^2x - 4x^3) \sin(\omega t - \phi),$$

e a velocidade máxima dos pontos ao longo da viga é, claramente,

$$\dot{y}_m(x) = -\omega \frac{y_m}{l^3} (3l^2x - 4x^3).$$

Vamos calcular a energia cinética equivalente integrando a energia cinética de elementos infinitesimais de comprimento dx de 0 a l/2, e multiplicando por 2.

Para um elemento em uma posição x, a energia cinética máxima é

$$dT = \frac{1}{2} dm \dot{y}_m^2,$$

onde  $dm = \rho A dx$ , com  $\rho$  sendo a massa específica e A a área da seção transversal. Assim,

$$dT = \frac{1}{2} \rho A \dot{y}_m^2 dx,$$

A energica cinética total máxima é então

$$T = 2 \int_0^{1/2} \frac{1}{2} \rho A \dot{y}_m^2 dx = \rho A \int_0^{1/2} \dot{y}_m^2 dx,$$

onde a velocidade máxima em cada ponto foi calculada acima. Colcando este valor na expressão,

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

ou

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

ou ainda mais.

$$T = \frac{\rho A \omega^2 y_m^2}{l^6} \int_0^{l/2} 9l^4 x^2 - 24l^2 x^4 + 16x^6 dx.$$

A integral é polinomial, que pode ser feita trivialmente, cujo resultado leva a

$$T = \frac{\rho A \omega^2 y_m^2}{l^6} \left[ \frac{9l^4 x^3}{3} - \frac{24l^2 x^5}{5} + \frac{16x^7}{7} \right]_0^{l/2},$$

ou

$$T = \frac{\rho A \omega^2 y_m^2}{l^6} \left[ \frac{3l^4 l^3}{8} - \frac{24l^2 l^5}{(32)(5)} + \frac{16l^7}{(128)(7)} \right] = \frac{\rho A \omega^2 y_m^2}{l^6} \left[ \frac{3l^7}{8} - \frac{6l^7}{40} + \frac{l^7}{56} \right],$$

finalmente,

$$T = \frac{\rho A \omega^2 y_m^2}{l^6} \frac{17l^7}{70} = \frac{17}{70} \rho A \omega^2 y_m^2 l.$$

Como  $\rho Al$  é a massa da barra, temos que

$$T = \frac{17}{70}m\omega^2 y_m^2.$$

Uma massa equivalente no centro da barra em vibração harmônica com amplitude  $y_m$  tem energia cinética igual a

$$T = \frac{1}{2} m_{\rm eq} \omega^2 y_m^2.$$

Igualando as duas expressões, temos que a massa equivalente é então

$$m_{\rm eq} = \frac{17}{35}m.$$

Como  $17/35 \approx 0.5$ , a massa equivalente é aproximadamente metade da massa da barra. No caso temos

```
In [18]: rho=7800
    A = b*h
    print(A)
    l = 1
    m = rho*A*l
    print(m)
    meq=17.0/35.0*m
    print(meq)
```

0.00015

1.17

0.5682857142857143

O problema agora é um simples problema de vibração forçada harmonicamente. A amplitude da força de excitação é 100N, e sua frequência é 30 Hz. A frequencia circular é

188.49555921538757

A frequência natural do sistema é dada por  $\omega_n = \sqrt{k/m_{
m eq}}$  ,

A razão de frequências é

O amortecimento é dado diretamente no enunciado, e é igual a 0.5%,

Podemos calcular a resposta com a fórmula dada para a resposta complexa em frequência,

$$H(i\omega) = \frac{1}{1 - r^2 + 2\zeta ri}.$$

No caso, temos que

In [31]: Hiw = 
$$1.0/(1.0 - r^{**2} + complex(0.0, 2^{*zeta*r}))$$
; print(Hiw) (3.47192553798123-0.10181742339338058j)

A deformação estática é

A resposta (complexa) é  $X = H(iw)\delta_{st}$ ,

In [35]: 
$$X = d_st*Hiw; print(X)$$
  
(0.012246650927623387-0.00035914435059393506j)

A amplitude e a fase são

## Questão 3

Este é obviamente um problema que envolve atrito de Coulomb. Uma das principais características de problemas com atrito de Coulomb é que frequência de vibração amortecida é a mesma que a frequência natural, o que não é caso para problemas com amortecimento viscoso. No caso, temos

A frequência (Hz) natural e o período de vibração são então,

```
In [39]: fn = wn/(2*math.pi)
    Tn = 1.0/fn
    print(Tn, fn)
    0.3141592653589793 3.183098861837907
```

(O período natural me parece meio "redondo" demais para ser um número arbitrário :)

Se a vibração cessa após 60 segundos, o número de ciclos completos até a parada é

O número de semi-ciclos é obviamente o dobro disto.

```
In [43]: ns = 2*nc; print (ns)
381.9718634205488
```

Sabemos que a cada ciclo, a amplitude de vibração descresce de  $4\mu N/k$ , devido à formula dada no enunciado. Este fator é desconhecido pois não sabemos o valor de  $\mu$ .

Como o amortecimento parece ser baixo, vamos estimar admitir que posição final da massa é na origem, isto é, X=0. Assim se a amplitude inicial é 100 mm, e ela se torna 0 em 191 ciclos, aproximadamente, a cada ciclo a amplitude cai de um valore  $\delta_a$  igual a

O coeficiente de atrito pode ser calculado por  $\mu=k\delta_a/4N$ , e a força normal é N=mg, então

```
In [48]: N = m*g
    mu = k*da/(4*N)
    print(mu)

0.005342451116572284
```

Este valor é realmente muito baixo, então nossas hipóteses são razoáveis.

## Questão 4

Quando olhamos o diagrama de forças correspondente à vibração harmônica forçada, percebemos que a força de inércia e a força elástica são perpendiculares à força externa aplicada. Somente a força de atrito tem algum componente (de fato, toda ela) na direção da força externa aplicada, portanto é a única força que pode resistir a ela.

Na prova de vocês meio que eu espero que seja feita aquela figura mágina que eu gasto uma aula em cima.