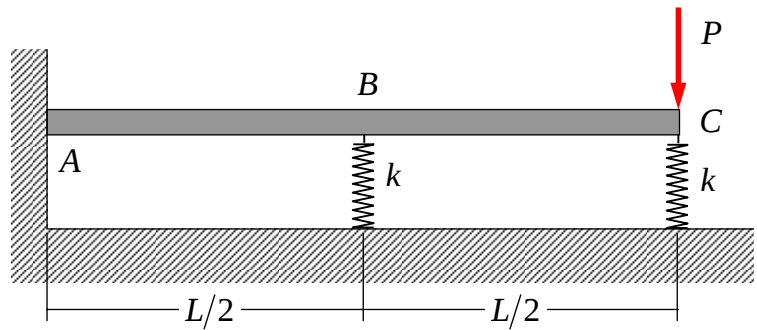


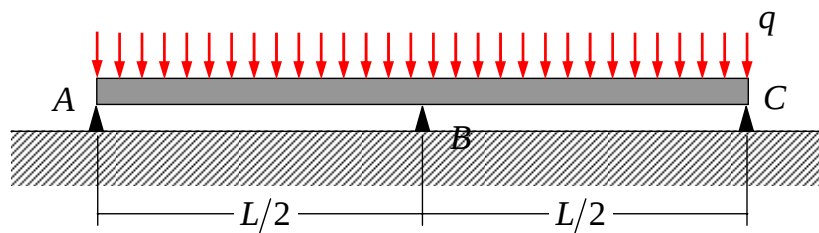
Nome:

Problema 1. Uma viga engastada de comprimento L e rigidez à flexão EI é apoiada, conforme mostra a figura, por duas molas de constante k . Determine as forças atuantes nas duas molas e as reações no ponto de engaste resultantes da aplicação da força P na extremidade da viga. (3,5 pontos)



Problema 2. Um tubo fechado em suas duas extremidades encontra-se submetido a uma pressão interna de 50 MPa enquanto simultaneamente sofre a ação de um torque de 100 N·m. Os diâmetros interno e externo do tubo são, respectivamente, 10 e 20 mm. O limite de escoamento do material do tubo, S_y , é de 240 MPa. Determine os fatores de segurança contra o escoamento considerando os critérios de von Mises e Tresca. (3,5 pontos)

Problema 3. A viga mostrada na figura abaixo tem seção retangular de altura h e largura b . O limite de escoamento do material da viga é S_y e seu módulo de elasticidade E . Considerando a falha por escoamento, determine o máximo valor admissível para o carregamento q . (3,0 pontos)



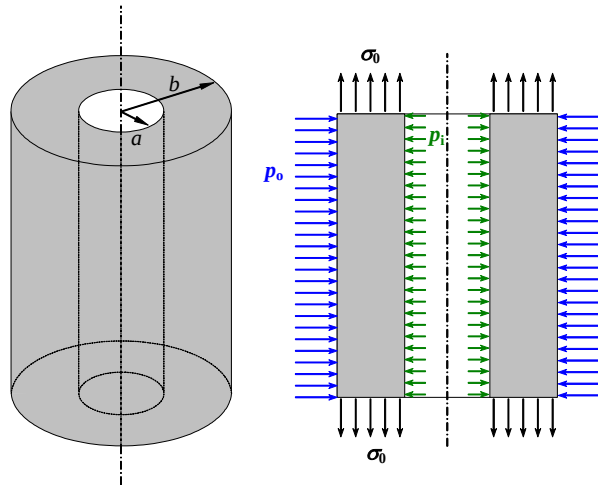
Estado Plano de Tensões $\sigma_{av} = \frac{\sigma_{xx} + \sigma_{yy}}{2}$ $R = \sqrt{\left(\frac{\sigma_{xx} - \sigma_{yy}}{2}\right)^2 + \sigma_{xy}^2}$ $\sigma_I = \sigma_{av} + R$ $\sigma_{II} = \sigma_{av} - R$	Tensão Cisalhante Máxima $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$ $\tau_{max} = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$ Tensão de von Mises $\sigma_{VM} = \sqrt{\frac{1}{2}((\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_1 - \sigma_3)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2)}$
Critério de Tresca: $\tau_{max} < S_y/2$	
Critério de von Mises: $\sigma_{VM} < S_y$	

Vasos de Pressão Cilíndricos (Parede Grossa)

$$\sigma_{rr}(r) = -\frac{\left(\frac{b^2}{r^2} - 1\right)}{\left(\frac{b^2}{a^2} - 1\right)} p_i + \frac{\left(\frac{b^2}{a^2} - \frac{b^2}{r^2}\right)}{\left(\frac{b^2}{a^2} - 1\right)} p_o$$

$$\sigma_{\theta\theta}(r) = \frac{\left(\frac{b^2}{r^2} + 1\right)}{\left(\frac{b^2}{a^2} - 1\right)} p_i - \frac{\left(\frac{b^2}{a^2} + \frac{b^2}{r^2}\right)}{\left(\frac{b^2}{a^2} - 1\right)} p_o$$

$$u_r(r) = \frac{1-\nu}{E} \frac{(p_i a^2 - p_o b^2)}{(b^2 - a^2)} r + \frac{1+\nu}{E} \frac{a^2 b^2 (p_i - p_o)}{(b^2 - a^2) r} - \nu \frac{r}{E} \sigma_0$$

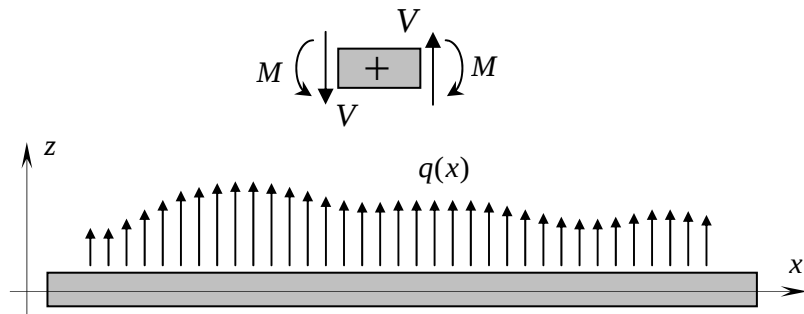


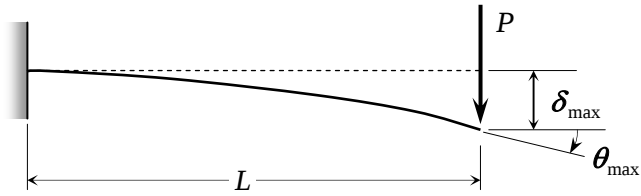
Teoria de Vigas

$$EI \frac{d^4 w}{dx^4} = q(x)$$

$$M(x) = -EI \frac{d^2 w}{dx^2}$$

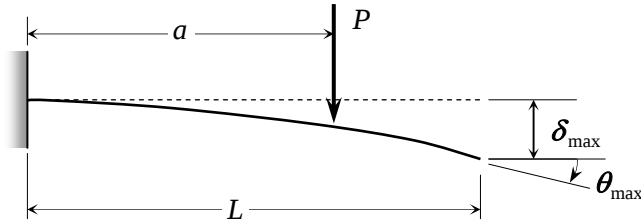
$$V(x) = -EI \frac{d^3 w}{dx^3}$$





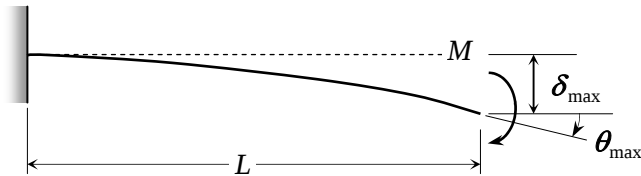
$$\delta(x) = \frac{Px^2}{6EI}(3L - x)$$

$$\delta_{\max} = \frac{PL^3}{3EI} \quad \theta_{\max} = \frac{PL^2}{2EI}$$



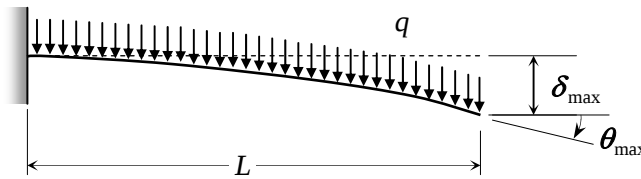
$$\delta(x) = \begin{cases} \frac{P}{6EI}(3x^2a - x^3), & x < a \\ \frac{P}{6EI}(3x^2a - x^3 + (x-a)^3), & x > a \end{cases}$$

$$\delta_{\max} = \frac{Pa^2(3L-a)}{6EI} \quad \theta_{\max} = \frac{Pa^2}{2EI}$$



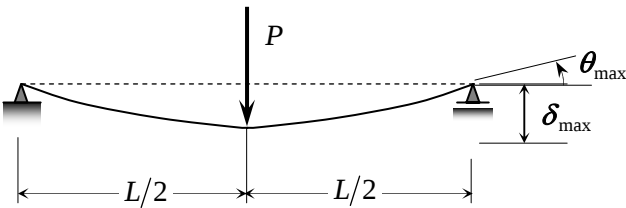
$$\delta(x) = \frac{Mx^2}{2EI}$$

$$\delta_{\max} = \frac{ML^2}{2EI} \quad \theta_{\max} = \frac{ML}{EI}$$



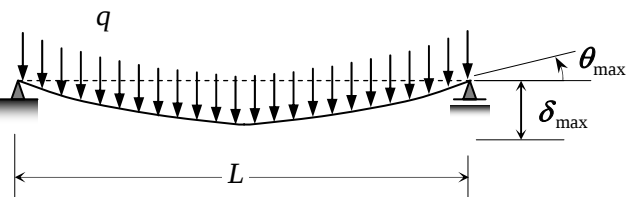
$$\delta(x) = \frac{qx^2}{24EI}(x^2 + 6L^2 - 4Lx)$$

$$\delta_{\max} = \frac{qL^4}{8EI} \quad \theta_{\max} = \frac{qL^3}{6EI}$$



$$\delta(x) = \begin{cases} \frac{P}{48EI}(3L^2x - 4x^3), & x < L/2 \\ \frac{P}{6EI}\left(3L^2x - 4x^3 + 8\left(x - \frac{L}{2}\right)^3\right), & x > L/2 \end{cases}$$

$$\delta_{\max} = \frac{PL^3}{48EI} \quad \theta_{\max} = \frac{PL^2}{16EI}$$



$$\delta(x) = \frac{qx^2}{24EI}(L^2 - 2Lx^2 + x^3)$$

$$\delta_{\max} = \frac{5qL^4}{384EI} \quad \theta_{\max} = \frac{qL^3}{24EI}$$