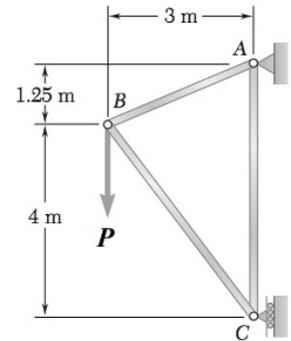


Nome: _____

ATENÇÃO: Soluções sem os respectivos desenvolvimentos, claramente explicitados, NÃO SERÃO CONSIDERADAS.

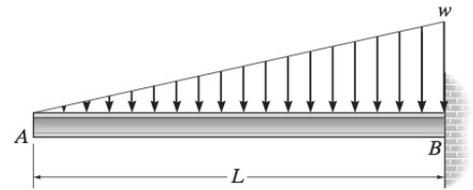
01. (2,5 pontos) Considere a treliça da figura com $P = 84 \text{ N}$. Utilizando o método das junções, determine:

- (1,0) o módulo da força ao longo da junção BA , ou seja, F_{BA} ;
- (1,0) o módulo da força ao longo da junção BC , ou seja, F_{BC} ;
- (0,5) a qualificação de "tensão" ou "compressão" das forças \vec{F}_{BA} e \vec{F}_{BC} .



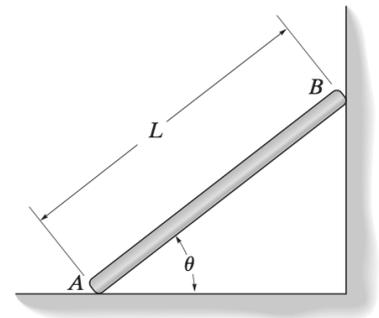
02. (2,5 pontos) A barra AB possui comprimento $L = 8,0 \text{ m}$ e está submetida a uma carga distribuída linear e de intensidade máxima w , desconhecida. Determine em função de w :

- (1,0) uma expressão para o esforço cortante $V(x)$;
- (1,0) uma expressão para o momento fletor $M(x)$.
- (0,5) Sabendo que o maior esforço cortante possível é igual a 800 N e que o maior momento fletor é igual a 1600 N , obtenha o maior valor possível para w em N/m .



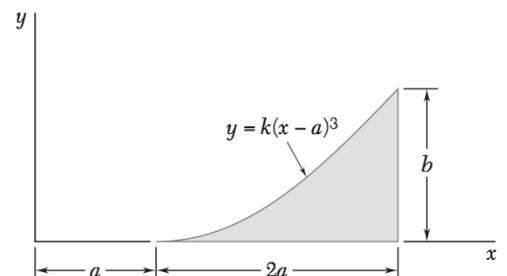
03. (2,0 pontos) A barra delgada AB mostrada na figura é feita de um material uniforme e possui massa m . Ela repousa em equilíbrio quando posicionada em contato com o solo e com uma parede vertical. Os coeficientes de atrito em cada extremidade da barra valem μ_A e μ_B .

- (0,5) Faça um diagrama de corpo isolado para a barra.
- (1,0) Escreva as equações de equilíbrio translacional e rotacional da barra.
- (0,5) Obtenha o menor valor do ângulo θ para que a barra não se mova.



04. (3,0 pontos) Considere a área sombreada mostrada no gráfico.

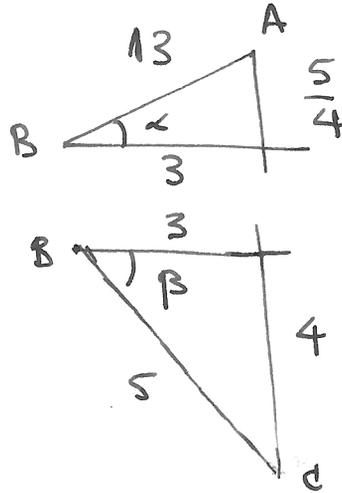
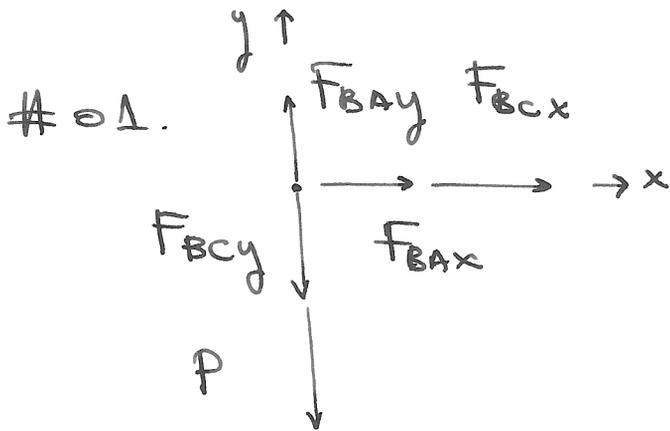
- (0,5) Determine o valor da área sombreada.
- (1,0) Obtenha a coordenada x do centróide desta área, ou seja, \bar{x} .
- (1,0) Obtenha a coordenada y do centróide desta área, ou seja, \bar{y} .
- (0,5) Calcule o volume do sólido gerado pela revolução completa da área em torno do eixo x usando o teorema de Pappus-Guldinus.



MECÂNICA 1 - 2ª PROVA

2013.2

RESOLUÇÃO



$$x: F_{BCx} + F_{BAx} = 0 \Rightarrow F_{BC} \cos \beta + F_{BA} \cos \alpha = 0$$

$$F_{BC} \frac{3}{5} + F_{BA} \frac{3}{13} = 0$$

$$F_{BC} = -\frac{5}{13} F_{BA}$$

$$y: F_{BAy} - F_{BCy} - P = 0$$

$$F_{BA} \sin \alpha - F_{BC} \sin \beta = P$$

$$F_{BA} \frac{5}{13} + \frac{5}{13} F_{BA} \cdot \frac{4}{5} = P$$

$$\frac{F_{BA}}{13} \left(\frac{5}{4} + \frac{20}{5} \right) = P$$



$$F_{BA} \frac{5}{13} \left(\frac{5+16}{20} \right) = P$$

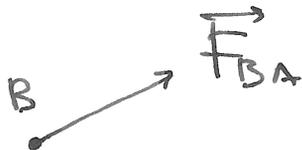
$$F_{BA} = \frac{52}{21} P \Rightarrow F_{BA} = 208 \text{ N}$$

$$b) F_{BC} = -\frac{5}{13} F_{BA} = -\frac{5}{13} \frac{52}{21} P$$

$$F_{BC} = -\frac{20}{21} 84 \Rightarrow F_{BC} = -80 \text{ N}$$

$$|F_{BC}| = 80 \text{ N}$$

c) \vec{F}_{BA} ESTÁ NO SENTIDO CORRETO E É DE TENSÃO.

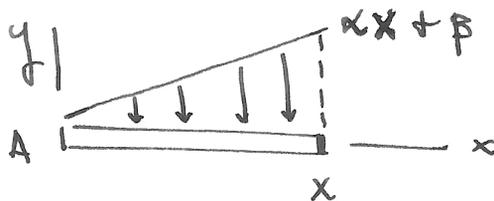


\vec{F}_{BC} DEVE TER SEU SENTIDO INVERTIDO, SENDO

ENTÃO DE COMPRESSÃO.



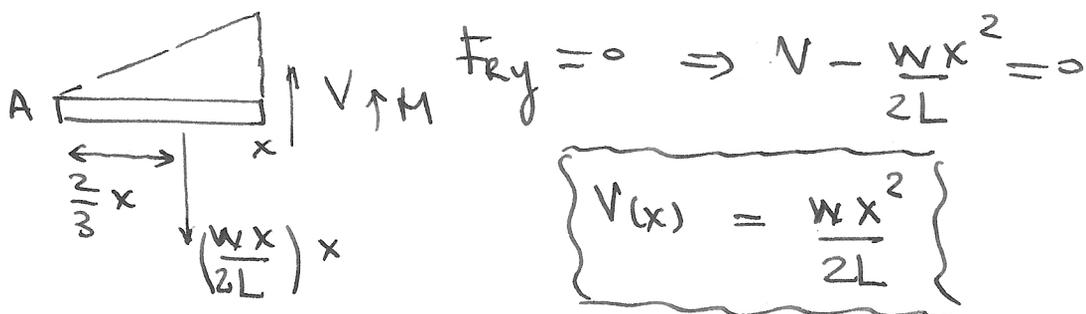
#02. a)



$$w = \alpha x + \beta \Rightarrow x=0, w=0 \Rightarrow \beta=0$$

$$x=L, w(L)=W \Rightarrow \alpha = \frac{W}{L}$$

$$w(x) = \frac{W}{L} x$$



$$V(x) = \frac{W x^2}{2L}$$

$$b) \quad M_{RA} = 0 \Rightarrow -\frac{2}{3} x \left(\frac{W x^2}{2L} \right) + V(x) \cdot x + M = 0$$

$$M = -\frac{W x^3}{3L} + \frac{W x^3}{2L} = \frac{W x^3}{L} \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{3} \right)$$

$$M(x) = \frac{W x^3}{6L}$$

$$c) \quad V_{\max} = 800 = \frac{W L^2}{24} \Rightarrow 800 = \frac{W \cdot 8}{2}$$

$$W = 200 \text{ N/m}$$

→

04

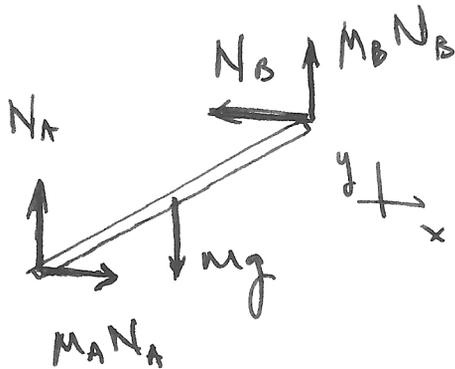
$$M_{max} = 1600N = \frac{WL^2}{6L} \Rightarrow 1600 = \frac{W \cdot 64}{6}$$

$$W = \frac{6 \cdot 1600}{8 \cdot 8} = \frac{6 \cdot 200}{8} = \frac{6 \cdot 50}{4} = \frac{3 \cdot 50}{2}$$

$$W = 75 \text{ N/m}$$

← MAIOR VALOR POSSÍVEL PARA W!

03. 2)



$$b) \quad x: M_A N_A - N_B = 0 \quad (F_{Rx} = 0)$$

$$y: N_A + M_B N_B - mg = 0 \quad (F_{Ry} = 0)$$

$$z: -mg \frac{L}{2} \cos \theta + N_B L \sin \theta + M_B N_B L \cos \theta = 0 \quad (M_{RA} = 0)$$

$$c) \quad -mg \frac{L}{2} \cos \theta + M_A N_A L \sin \theta + M_B M_A N_A L \cos \theta = 0$$

$$-\frac{mg}{2} \cos \theta + M_A N_A \sin \theta + M_B M_A N_A \cos \theta = 0$$

→

$$mg = N_A + M_B N_B = N_A + M_B M_A N_A$$

$$mg = N_A (1 + M_A M_B)$$

$$\therefore -\frac{N_A (1 + M_A M_B) \cos \theta}{2} + M_A N_A \sin \theta + M_A M_B N_A \cos \theta = 0$$

$$M_A M_B \frac{N_A}{2} \left(1 - \frac{1}{2}\right) \cos \theta - \frac{N_A}{2} \cos \theta + M_A \frac{N_A}{2} \sin \theta = 0$$

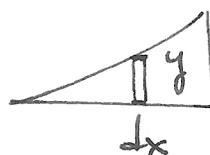
$$\cos \theta (M_A M_B / 2 - 1) = -M_A \sin \theta$$

$$\tan \theta = \frac{1 - M_A M_B / 2}{M_A}$$

$$\theta = \arctan \left(\frac{2 - M_A M_B}{2 M_A} \right)$$

#24. 2) $A = \int dA$, $dA = y dx$

$$A = \int y dx$$



$$A = \int_a^{3a} k(x-a)^3 dx, \quad u = x-a$$

$$\frac{du}{dx} = 1 \Rightarrow du = dx$$

→

06

$$A = k \int_{u_i}^{u_f} u^3 du = \frac{k}{4} u^4 \Big|_{u_i}^{u_f} = \frac{k}{4} (x-a)^4 \Big|_{x=a}^{x=3a}$$

$$A = \frac{k}{4} (2a)^4 = 4ka^4$$

$$y(x=3a) = b = k(2a)^3 = 8ka^3$$

$$\therefore A = \frac{ab}{2}$$

$$b) \quad \bar{x} = \frac{\int \tilde{x} dA}{\int dA}, \quad dA = y dx, \quad \tilde{x} = x.$$

$$\int \tilde{x} dA = \int x y dx = \int_a^{3a} x k (x-a)^3 dx$$

$$u = x-a, \quad \frac{du}{dx} = 1 \Rightarrow du = dx$$

$$E \text{ erude, } x = u+a, \text{ logo}$$

$$\int \tilde{x} dA = k \int_a^{3a} (u+a)u^3 du = k \int_a^{3a} (u^4 + au^3) du$$

$$= \left[k \frac{u^5}{5} + k a \frac{u^4}{4} \right] \Big|_{u_i}^{u_f} = k \left[\frac{(x-a)^5}{5} + a \frac{(x-a)^4}{4} \right] \Big|_a^{3a}$$

$$= k \left[\frac{(2a)^5}{5} + \frac{a(2a)^4}{4} \right] = \frac{k}{20} (4 \cdot 32a^5 + 5 \cdot a \cdot 16a^4)$$

$$= \frac{k}{20} a^5 (128 + 80) = \frac{208}{20} ka^5 = \frac{104}{10} ka^5$$

$$= \frac{52}{5} ka^5 \quad \therefore \bar{x} = \frac{52ka^5/5}{4ka^4} = \frac{52}{20} a = \frac{26}{10} a$$

$$\boxed{\bar{x} = 2,6a}$$

c) $\bar{y} = \frac{\int \tilde{y} dA}{\int dA}, \quad dA = y dx, \quad \tilde{y} = \frac{y}{2}$



$$\int \tilde{y} dA = \frac{1}{2} \int y dA = \frac{1}{2} \int y^2 dx$$

$$= \frac{k^2}{2} \int_a^{3a} (x-a)^6 dx, \quad u = x-a, \quad du = dx$$

$$\int_a^{3a} (x-a)^6 dx = \int_{u_i}^{u_f} u^6 du = \left. \frac{u^7}{7} \right|_{u_i}^{u_f}$$

$$\Rightarrow \int \tilde{y} dA = \frac{k^2}{14} (x-a)^7 \Big|_a^{3a} = \frac{k^2}{14} (2a)^7$$

$$= \frac{128}{14} k^2 a^7 = \frac{64}{7} k^2 a^7$$

$$\therefore \bar{y} = \frac{64k^2 a^7 / 7}{4ka^4} = \frac{16}{7} ka^3, \quad \text{ms } b = 8ka^3$$

$$\boxed{\bar{y} = \frac{2}{7} b} \quad \text{or} \quad \boxed{\bar{y} = \frac{16}{7} ka^3}$$

$$\downarrow, V = 2\pi \bar{r} A, \bar{r} = \bar{y}, A = 4ka^4 = ab/2$$

$$V = 2\pi \frac{16}{7} ka^3 \cdot 4ka^4$$

$$V = \frac{128}{7} \pi k^2 a^7$$

ou ainda,

$$V = 2\pi \cdot \frac{2b}{7} \cdot \frac{ab}{7}$$

$$V = \frac{2\pi ab^2}{7}$$