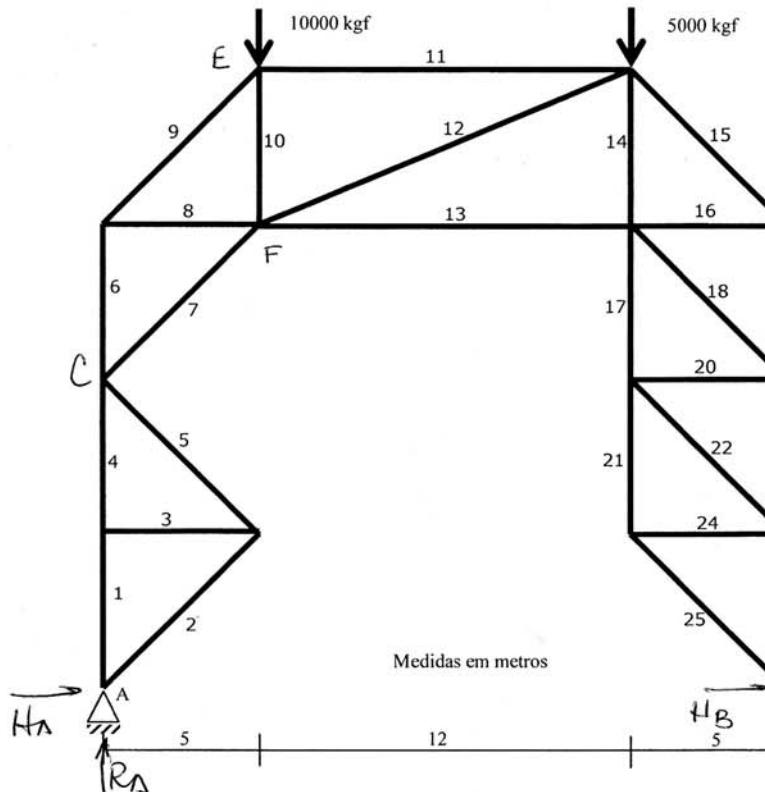


Questão 1 (3,0 pontos): Resolver a treliça da figura. Determinar as reações de apoio e as forças normais em cada barra. Preencher a tabela anexa.



$$R_A + R_B = 1500 \Omega$$

$$M_C = 0 \Rightarrow H_A = 0$$

$$e H_B = 0$$

$$R_B = \frac{50000 + 85000}{22}$$

$$_5 = 6136$$

No. F.

N_{10} N_{12}
1/4 6130

$$^5 \quad \cos \alpha = \frac{12}{13}; \quad \sin \alpha = \frac{5}{13}$$

$$^{+12} \overline{13}$$

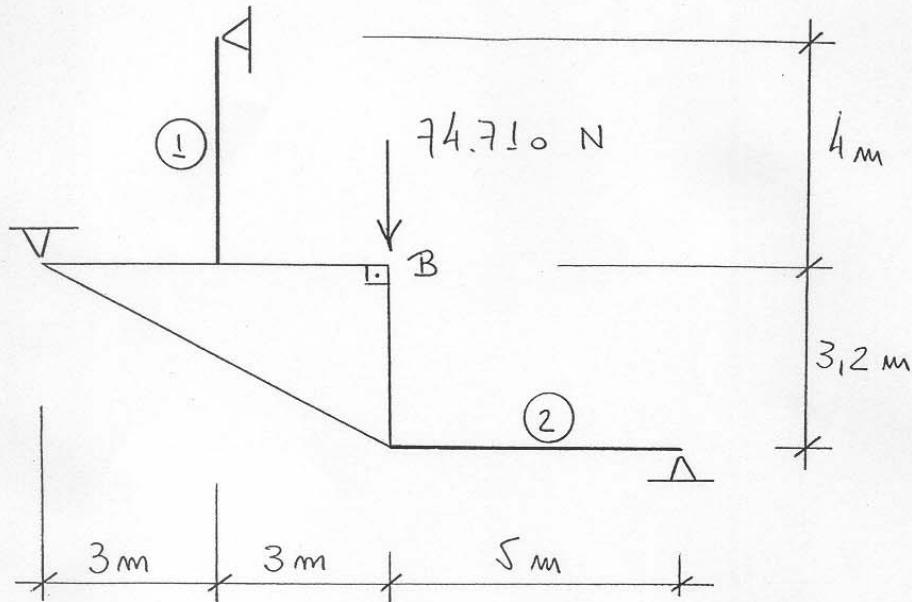
$$N_{10} = -N_{12} \frac{5}{13} = -\frac{333}{1136}$$

Reações (kgf)			
R _A	8864	R _B	6136
H _A	0	H _B	0
Forças Normais (kgf)			
N ₁	-8864	N ₁₄	0
N ₂	0	N ₁₅	-8678
N ₃	0	N ₁₆	+6136
N ₄	-8864	N ₁₇	0
N ₅	0	N ₁₈	0
N ₆	-8864	N ₁₉	-6136
N ₇	0	N ₂₀	0
N ₈	+8864	N ₂₁	0
N ₉	-12540	N ₂₂	0
N ₁₀	8864 -1136	N ₂₃	-6136
N ₁₁	-8864	N ₂₄	0
N ₁₂	+2955	N ₂₅	0
N ₁₃	+6136	N ₂₆	-6136

Nome: _____ N°: _____

Q2 (4,0) A chapa triangular da figura é infinitamente rígida. O material dúctil que compõe os tirantes tem módulo de Young $E = 15 \text{ GPa}$ e tensão de escoamento $\sigma_e = 120 \text{ MPa}$. As áreas das seções transversais dos tirantes são dadas, e valem: $A_1 = 9(10)^{-4} \text{ m}^2$ e $A_2 = 12(10)^{-4} \text{ m}^2$. Pedem-se:

- as forças que atuam nos tirantes (N_1 e N_2).
- o deslocamento vertical v_B do ponto de aplicação da carga.
- o coeficiente de segurança de cada tirante (s_1 e s_2).



Equilíbrio: $74.710(6) = 3N_1 + 3,2N_2$

Compatibilidade: $3,2\Delta L_1 = 3\Delta L_2$

Lei de Hooke: $\Delta L_1 = \frac{N_1(4)}{E(9)10^{-4}}$ e $\Delta L_2 = \frac{N_2(5)}{E(12)10^{-4}}$

a) Resolvendo o sistema, obtém-se: $N_1 = 67.500 \text{ N}$ e $N_2 = 76.800 \text{ N}$

b) $v_B = 2\Delta L_1 \Rightarrow v_B = 0,04 \text{ m}$

c) $\sigma_1 = \frac{N_1}{A_1} = 75 \text{ MPa} \Rightarrow s_1 = \frac{\sigma_e}{\sigma_1} \Rightarrow s_1 = 1,6$

$\sigma_2 = \frac{N_2}{A_2} = 64 \text{ MPa} \Rightarrow s_2 = \frac{\sigma_e}{\sigma_2} \Rightarrow s_2 = 1,875$

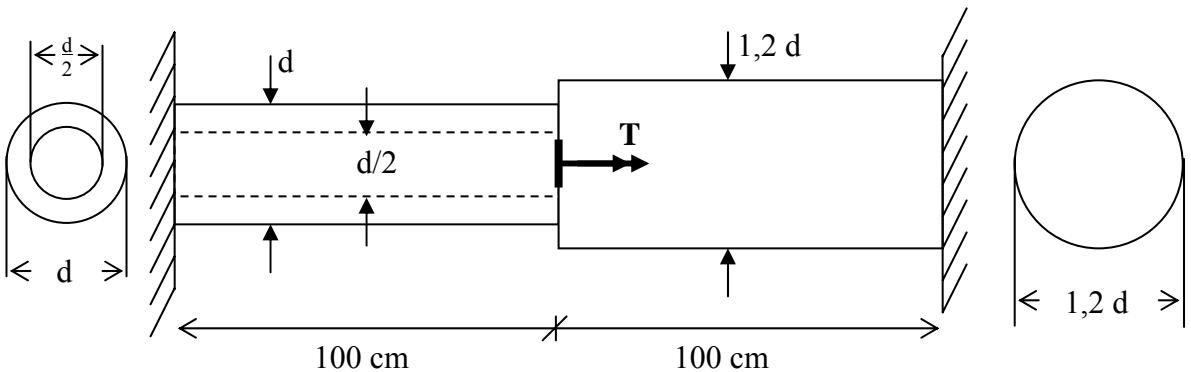
Nome :

Nº:

Q3 (3,0 pontos) - O eixo esquematizado abaixo é composto por dois segmentos cilíndricos, um de seção transversal circular cheia e outro de seção transversal vazada. Determinar o valor mínimo de "d" de forma a que o eixo resista ao momento de torção $T = 1450 \text{ kN cm}$.

São dados:

- tensão admissível de cisalhamento $\tau_{\text{adm}} = 20 \text{ kN/cm}^2$
- máximo ângulo de rotação $\phi_{\text{máx}} = 5^\circ$
- módulo de elasticidade transversal – $G = 8,5 \text{ kN/cm}^2$



$$J_A = \frac{\pi}{32} \left(d^4 - \frac{d^4}{16} \right) = 0,925 \frac{\pi d^4}{32}$$

$$J_B = \frac{\pi}{32} (1,2d)^4 = 2,074 \frac{\pi d^4}{32}$$

$$\phi = \frac{T_A L}{G J_A} = \frac{T_B L}{G J_B} \Rightarrow T_A = \frac{J_A}{J_B} T_B = 0,45 T_B$$

$$T = T_A + T_B = 1,45 T_B \Rightarrow T_B = 1000 \text{ kNm} ; T_A = 450 \text{ kNm}$$

$$\tau_A = \frac{T_A}{J_A} R_A ; \quad \tau_B = \frac{T_B}{J_B} R_B$$

$$\frac{T_B}{J_B} R_B \leq 20 \Rightarrow \frac{1000}{2,074 \frac{\pi d^4}{32}} 1,2d/2 \leq 20 \Rightarrow d \geq 5,27 \text{ cm}$$

$$\frac{T_A}{J_A} R_A \leq 20 \Rightarrow \frac{450}{0,925 \frac{\pi d^4}{32}} d/2 \leq 20 \Rightarrow d \geq 4,99 \text{ cm}$$

$$\phi = \frac{T_B L}{G J_B} = \frac{1000 \times 100}{8500 \times 2,074 \frac{\pi d^4}{32}} \leq 5 \frac{\pi}{180} \Rightarrow d \geq 5,07 \text{ cm}$$

$d = 5,27 \text{ cm}$