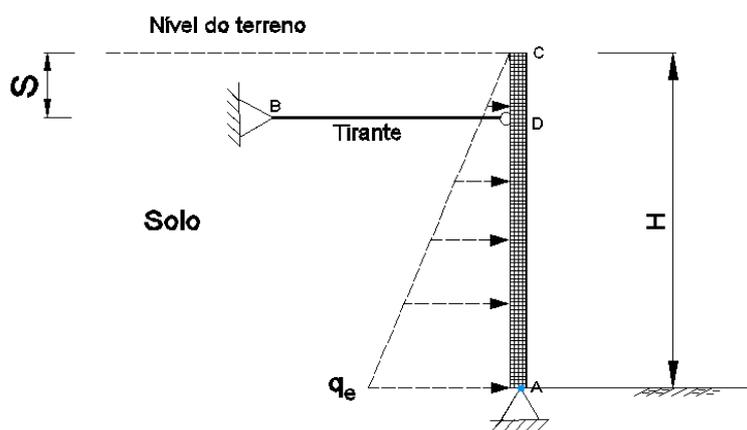


São Paulo, dezembro de 2015.

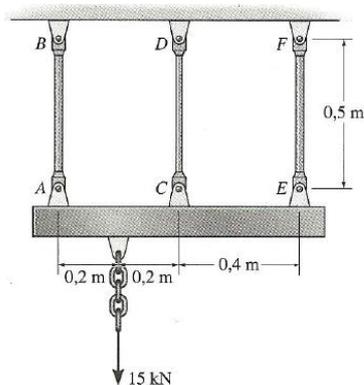
1. A barra rígida AC representa um muro de contenção de terra. Ela está apoiada em A e conectada ao tirante flexível BD em D. Esse tirante possui comprimento de 4 metros e módulo de elasticidade longitudinal igual a 200 GPa. O solo exerce uma carga no muro conforme indicado no desenho e seu valor máximo é dado pela relação $q_e = \gamma_{solo} \cdot H \cdot b \cdot k_0$, onde γ_{solo} é o peso específico do solo, H a altura do muro, b sua largura e k_0 o coeficiente de empuxo ativo. Determinar o mínimo valor do diâmetro do tirante, em mm, de modo que a inclinação máxima do muro seja de 1° (um grau). Para o problema, considere: $\gamma_{solo} = 22 \text{ kN/m}^3$, $H = 10 \text{ m}$, $b = 1 \text{ m}$, $k_0 = 0,5$ e $S = 1 \text{ m}$.



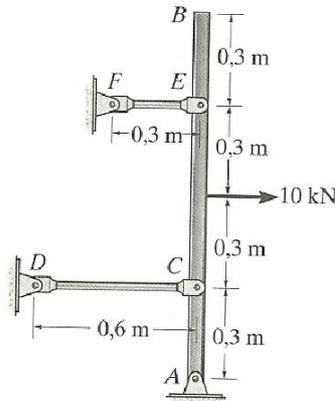
Resposta:

Área $>25,94 \text{ mm}^2$; Diâmetro = 5,75 mm

2. Os três cabos de aço de mesmo material mostrados na figura são acopladas a um elemento *rígido* por pinos. Supondo que a carga aplicada ao elemento seja de 15 kN, determinar a força desenvolvida em cada cabo. Cada um dos cabos AB e EF tem área da seção transversal de 25 mm^2 , e o cabo CD tem área da seção transversal de 15 mm^2 .



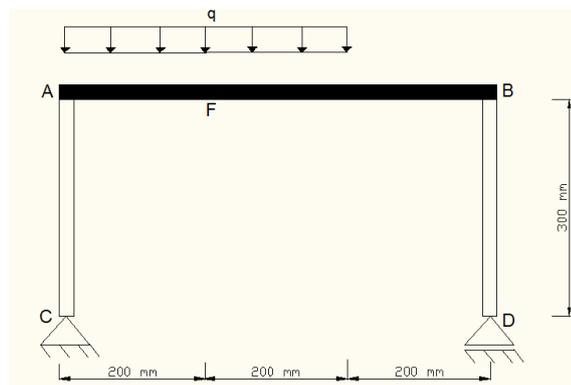
3. A barra rígida inicialmente vertical esta apoiada em A e as barras horizontais de alumínio de diâmetro de 5mm e módulo de elasticidade de 70 GPa estão apoiadas em D e F. Determine as reações para a força aplicada conforme indicado e o deslocamento horizontal de B.



Resposta: $F_F = 6,32\text{kN}$; $F_D = 1,05\text{kN}$; $\Delta L = 1,84\text{mm}$

4. Uma viga rígida AB está apoiada nos dois postes curtos mostrados na figura a seguir. AC é feito de aço e tem diâmetro de 20 mm, e BD é feito de alumínio e tem diâmetro de 40 mm. Determine o deslocamento vertical do ponto F da viga rígida, localizado a 200 mm de A, para a carga distribuída atuante. Obtenha também o coeficiente de segurança da estrutura.

Dados: $q = 225 \text{ kN/m}$; $E_{\text{aço}} = 200 \text{ GPa}$; $E_{\text{alumínio}} = 70 \text{ GPa}$; $(\sigma_{adm})_{\text{Aço}} = 250 \text{ MPa}$; $(\sigma_{adm})_{\text{Alumínio}} = 414 \text{ MPa}$

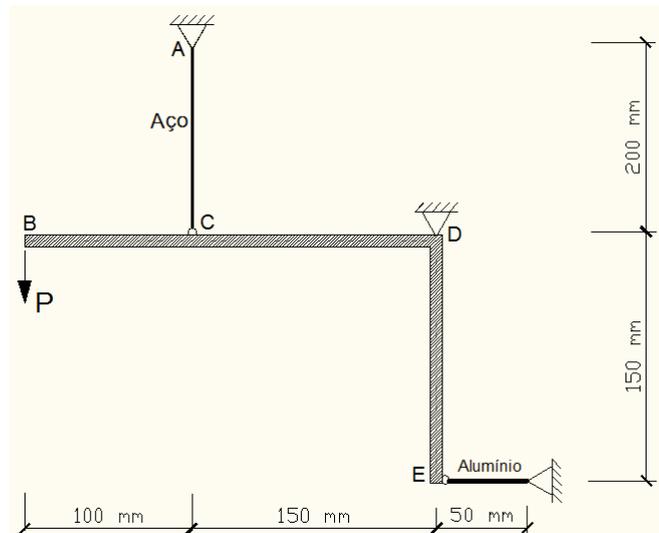


Resolução:

$\delta_F = 0,45 \text{ mm}$; Coeficiente de segurança : $s = 0,65$

5. O elo rígido é suportado por um pino fixo em D, um arame de aço AC (com 200mm de comprimento sem deformação e área da seção transversal de $22,5\text{mm}^2$), e por um pequeno bloco de alumínio (com 50mm de comprimento sem carga e área da seção transversal de 40mm^2). Supondo que o elo seja submetido à carga mostrada,

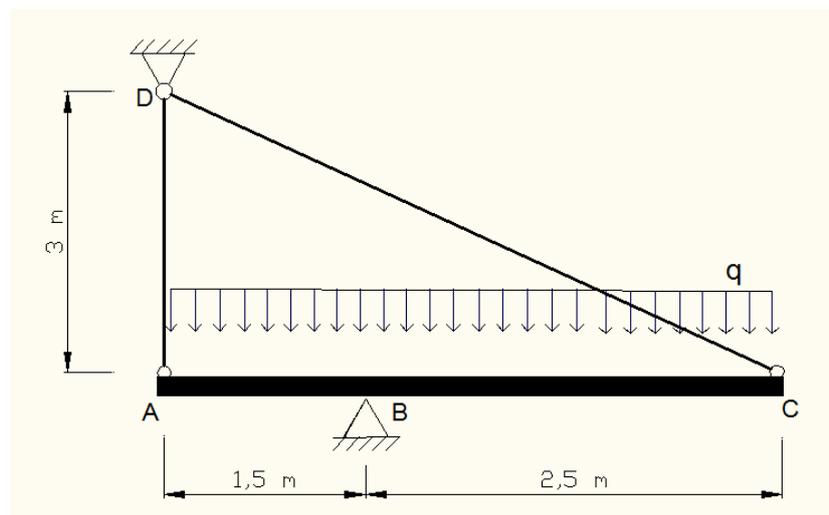
determinar sua rotação em torno do pino D. Dar a resposta em radianos. Dados: $E_{aço} = 200 \text{ GPa}$, $E_{al} = 70 \text{ GPa}$, $P = 707 \text{ N}$.



Resposta:

$$\theta_D =$$

6. A barra AC é rígida e está apoiada em B e ligada pelas barras flexíveis AD e CD que são do mesmo material e com a mesma seção transversal. Determine a máxima carga distribuída (q_{max}) de modo que a barra rígida AC tenha, no máximo, uma rotação de $0,5^\circ$. Dado das barras flexíveis: $EA = 1.10^4 \text{ kN}$.



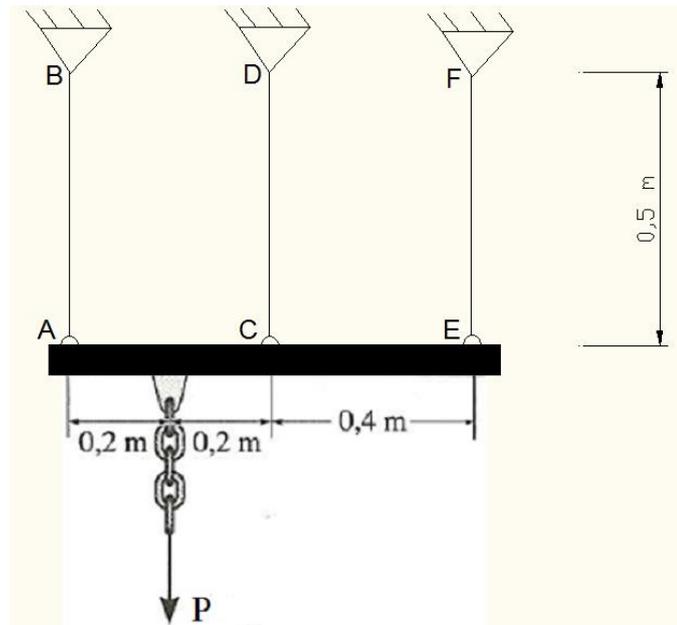
7. Os três cabos de aço de mesmo material mostrados na figura são acoplados a um elemento *rígido* por pinos. Obtenha a força máxima P admissível de modo que nenhum dos três cabos tenha tensão superior à tensão admissível de $\bar{\sigma} = 350 \text{ MPa}$.

Em seguida, com esse valor de P calculado, obtenha o deslocamento vertical do ponto E (v_E).

Dados: Cabos AB e EF têm área da seção transversal de 25 mm^2 , e CD tem área da seção transversal de 15 mm^2 .

$E = 20 \text{ GPa}$. Não obstante, apresente clara e ordenadamente todos os cálculos efetuados para a resolução.

Dica: Com a aplicação da carga P, a barra rígida ACE desloca verticalmente para baixo e gira no sentido anti-horário. Obter uma equação de compatibilidade que relacione os deslocamentos verticais dos pontos A, C e E e, logo, as variações dos comprimentos dos cabos.



Resposta:

Por semelhança de triângulo:

$$\frac{v_A - v_E}{0,8} = \frac{v_C - v_E}{0,4} \rightarrow v_A + v_E = 2 \cdot v_C \quad (1)$$

Onde v_A , v_C e v_E são as variações dos comprimentos dos cabos AB, CD e EF, respectivamente.

As equações de equilíbrio do problema ficam:

$$\sum F_y = 0 : N_A + N_C + N_E = P \quad (2)$$

$$\sum M_E = 0 : 0,8 \cdot N_A + 0,4 \cdot N_C = 0,6 \cdot P \quad (3)$$

As variações v_A , v_C e v_E são relacionadas com os esforços normais por:

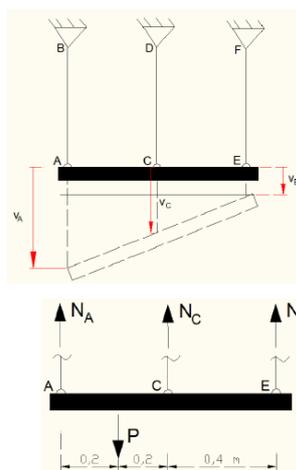
$$v_A = \frac{N_A \cdot L_{AB}}{E \cdot A_{AB}}; v_C = \frac{N_C \cdot L_{CD}}{E \cdot A_{CD}}; v_E = \frac{N_E \cdot L_{EF}}{E \cdot A_{EF}} \quad (4)$$

Substituindo as relações (4) em (1):

$$N_A + N_E = (10/3)N_C \quad (5)$$

Resolvendo simultaneamente (2), (3) e (5), obtêm-se os esforços nos cabos:

$$N_A = \frac{33}{52}P = 0,6346 \cdot P \quad N_C = \frac{3}{13}P = 0,2308 \cdot P \quad N_E = \frac{7}{52}P = 0,1346 \cdot P$$



Análise de tensões nos cabos:

$$\text{Maior tensão entre cabo AB e EF é o do cabo AB: } \sigma_A = \frac{N_A}{A_{AB}} = \frac{3/2 P}{25 \cdot 10^{-6}} \leq 350 \cdot 10^3 \text{ (kN/m}^2\text{)} \rightarrow P \leq 13,79 \text{ kN}$$

$$\text{Cabo CD: } \sigma_C = \frac{N_C}{A_{CD}} = \frac{1/2 P}{15 \cdot 10^{-6}} \leq 350 \cdot 10^3 \text{ (kN/m}^2\text{)} \rightarrow P \leq 22,75 \text{ kN}$$

$$P_{adm} = 13,79 \text{ kN} \quad (\text{Prova A})$$

$$P_{adm} = 17,73 \text{ kN} \quad (\text{Prova B, } \bar{\sigma} = 450 \text{ MPa})$$

Deslocamento vertical do ponto E

$$v_E = \frac{N_E \cdot L_{EF}}{E \cdot A_{EF}} = \frac{(0,1346 \cdot 13,79) \cdot 0,5}{(20 \cdot 10^6) \cdot 25 \cdot 10^{-6}} = 1,86 \cdot 10^{-3} \text{ m} = 1,86 \text{ mm} \quad (\text{Prova A})$$

$$v_E = \frac{N_E \cdot L_{EF}}{E \cdot A_{EF}} = \frac{(0,1346 \cdot 17,73) \cdot 0,5}{(20 \cdot 10^6) \cdot 25 \cdot 10^{-6}} = 2,39 \cdot 10^{-3} \text{ m} = 2,39 \text{ mm} \quad (\text{Prova B})$$

8. As barras cilíndricas CE e DF têm, respectivamente, diâmetros de 10 mm e 15 mm e são de alumínio. Elas estão ligadas à barra rígida ABCD. Determine o máximo valor admissível de P para que o deslocamento vertical do ponto A não exceda 1,25 mm. Com esse valor obtido máximo de P, calcule o coeficiente de segurança da estrutura. Dados: $E_{al} = 70 \text{ GPa}$; $\bar{\sigma}_{al} = 200 \text{ MPa}$

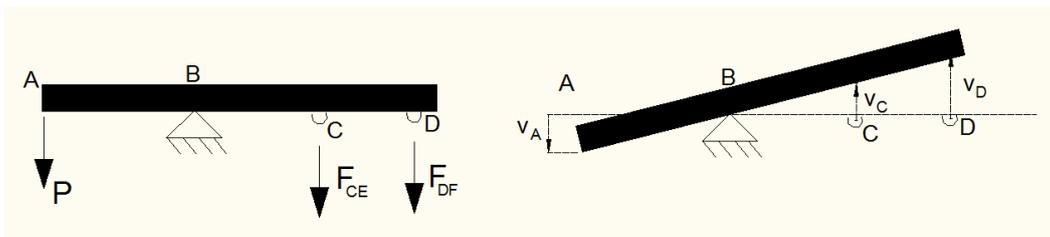
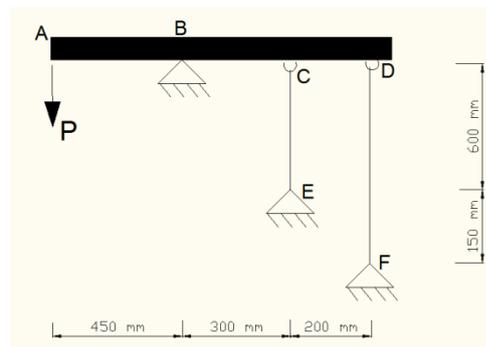
Resposta:

Por semelhança de triângulo:

$$\frac{v_A}{0,15} = \frac{v_C}{0,3} = \frac{v_D - v_C}{0,2} \rightarrow 1,6667 \cdot v_C = v_D \quad (1)$$

A equação de equilíbrio do problema fica:

$$\sum M_B = 0: 0,45 \cdot P = 0,3 F_{CE} + 0,5 \cdot F_{DF} \quad (2)$$



Por semelhança de triângulo:

$$\frac{v_A}{0,15} = \frac{v_C}{0,3} = \frac{v_D - v_C}{0,2} \rightarrow 1,6667 \cdot v_C = v_D \quad (1)$$

Onde v_A , v_C e v_E são as variações dos comprimentos dos cabos AB, CD e EF, respectivamente.

A equação de equilíbrio do problema fica:

$$\sum M_B = 0: 0,45 \cdot P = 0,3 F_{CE} + 0,5 \cdot F_{DF} \quad (2)$$

As variações v_C e v_D são relacionadas com os esforços normais por:

$$1,6667 \cdot \frac{F_{CE} \cdot 0,6}{E \cdot 0,25 \cdot \pi \cdot 0,01^2} = \frac{F_{DF} \cdot 0,75}{E \cdot 0,25 \cdot \pi \cdot 0,015^2} \rightarrow F_{CE} = 0,3333 \cdot F_{DF} \quad (3)$$

Resolvendo simultaneamente (2) e (3), obtêm-se os esforços nos cabos:

$$F_{CE} = 0,25 \cdot P$$

$$F_{DF} = 0,75 \cdot P$$

Verificando deslocamento em A máximo:

$$v_A = \frac{0,45}{0,3} v_C = \frac{0,15 \cdot 0,25 \cdot P \cdot 0,6}{70E6 \cdot \pi \cdot 0,25 \cdot 0,01^2} \leq 1,25E-3 \rightarrow P \leq 30,54 \text{ kN} \quad (\text{PROVA A})$$

$$v_A = \frac{0,45}{0,3} v_C = \frac{0,15 \cdot 0,25 \cdot P \cdot 0,6}{70E6 \cdot \pi \cdot 0,25 \cdot 0,01^2} \leq 0,5E-3 \rightarrow P \leq 12,2 \text{ kN} \quad (\text{PROVA B})$$

Obtendo coeficiente de segurança da estrutura:

$$s = \min(s_i)$$

$$\sigma_{CE} = \frac{30,5 \cdot 0,25}{0,25 \cdot \pi \cdot 0,01^2} = 97,08 \text{ MPa} \rightarrow s_1 = 200/97,08 = 2,06$$

$$\sigma_{DF} = \frac{30,5 \cdot 0,75}{0,25 \cdot \pi \cdot 0,015^2} = 129,4 \text{ MPa} \rightarrow s_1 = 200/129,4 = 1,54$$

$$s = 1,54$$

(PROVA A)

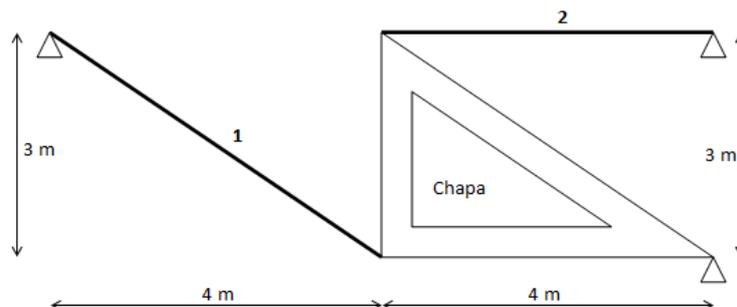
$$\sigma_{CE} = \frac{12,2 \cdot 0,25}{0,25 \cdot \pi \cdot 0,01^2} = 38,8 \text{ MPa} \rightarrow s_1 = 200/38,8 = 5,15$$

$$\sigma_{DF} = \frac{12,2 \cdot 0,75}{0,25 \cdot \pi \cdot 0,015^2} = 51,8 \text{ MPa} \rightarrow s_2 = 200/51,8 = 3,86$$

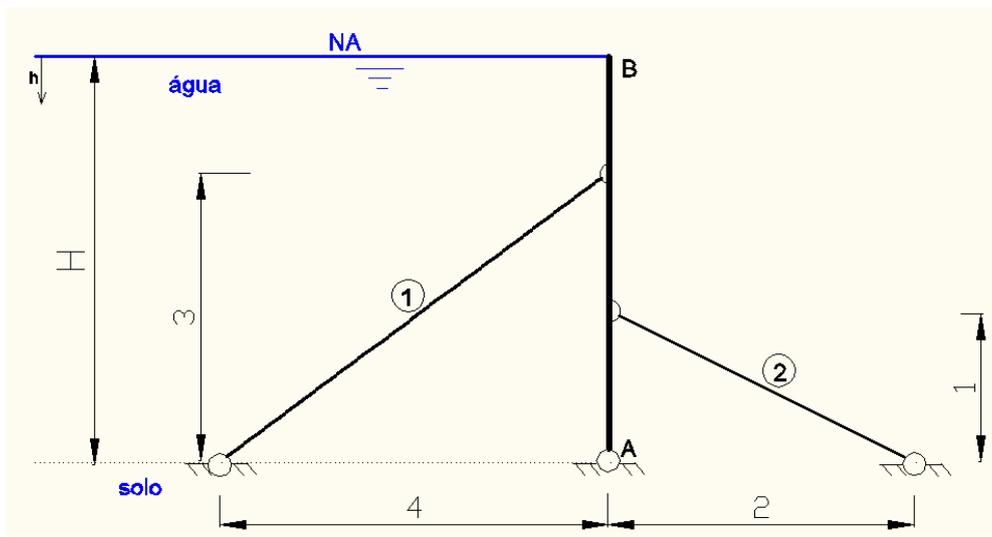
$$s = 3,86$$

(PROVA B)

9. A chapa triangular da figura é rígida. As barras 1 e 2 são constituídas do mesmo material, para o qual são conhecidos: $E = 10^3 \text{ MPa}$ (módulo de Young) e $\bar{\sigma} = 40 \text{ MPa}$ (tensão normal admissível). Tais barras têm a mesma seção transversal, de área A . Pede-se o valor de A .



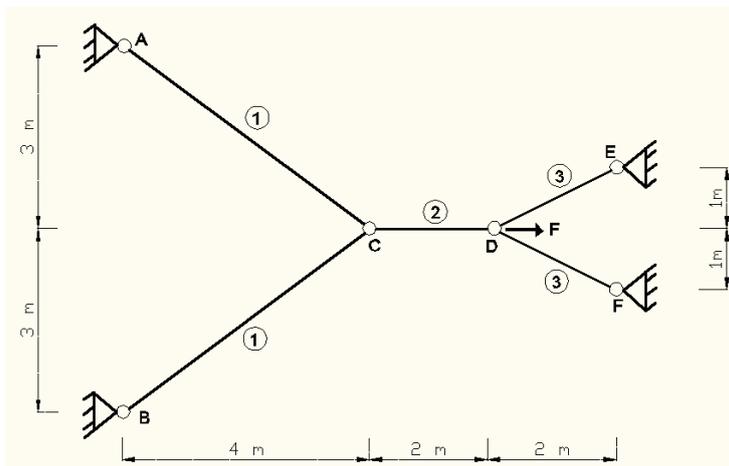
10. A barra rígida AB é a comporta de uma barragem de largura (L) unitária e altura H que está apoiada em seu fundo em A e recebe a carga hidrostática no lado indicado. As barras flexíveis 1 e 2 estão ligadas a comporta e são do mesmo material. Considere $EA = 1.10^4$ kN, as dimensões em metro e o peso específico da água ($\gamma_{\text{água}}$) igual a 10 kN/m^3 . Obtenha:
 Os esforços normais nas barras (1) e (2) em termos de H;
 Obtenha o maior valor de H para que o giro da comporta seja no máximo de 1° (um grau). Escreva as respostas no quadro indicado com sinal adequado.
 Dica: $q(h) = \gamma_{\text{água}} \cdot h \cdot L$ (kN/m)



Resposta:

$a) N_1 = 0,53.H^3$	$N_2 = 0,44.H^3$	(kN)	$b) H = 5,41$	(m)
---------------------	------------------	------	---------------	-----

11. Para a treliça a seguir, obter os esforços normais das barras (1), (2) e (3)
 Dados: $F = 100 \text{ kN}$; $EA = 1.10^4 \text{ kN}$.
 Dica: A treliça é hiperestática, tem que aplicar processo de Williot nos pontos C e D.
 As barras (1) e (2) estão sendo tracionadas e a barra (3) está comprimida.
 Indicar as respostas no quadro indicado.



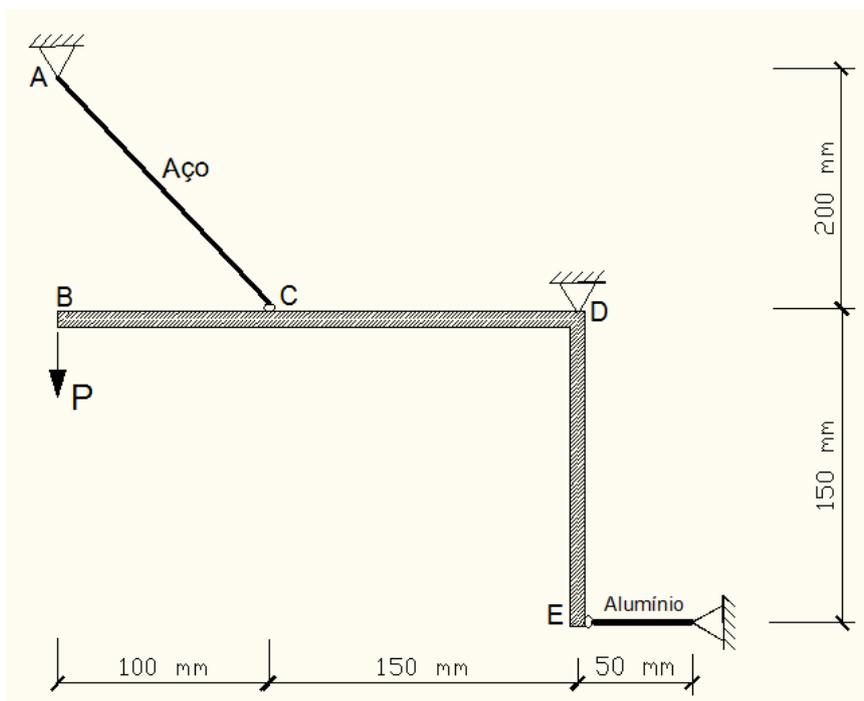
Resposta:

$N_1 =$	$N_2 =$	$N_3 =$	(kN)
---------	---------	---------	------

12. Considere a barra BDE rígida apoiada em D e que em C está preso um arame de aço e em E uma barra de alumínio, conforme desenho abaixo. Determine a força máxima P admissível, considerando as seguintes restrições:

- $(\sigma_{adm})_{aço} = 350 \text{ MPa}$ (tração/compressão)
- $(\sigma_{adm})_{Alumínio} = 400 \text{ MPa}$ (tração/compressão)
- rotação máxima admissível em torno de D seja de $2 \cdot 10^{-3} \text{ rad}$.

Dados: $A_{aço} = 22,5 \text{ mm}^2$; $A_{Alumínio} = 40,0 \text{ mm}^2$ (áreas das seções transversais);
 $E_{aço} = 200 \text{ GPa}$; $E_{Alumínio} = 70 \text{ GPa}$.



Resposta: $P = 12,36 \text{ kN}$