Nous innovons pour votre réussite!



École d'ingénierie

Contrôle en Statique

Durée (1 h: 30 mn)

Filière: génie civil

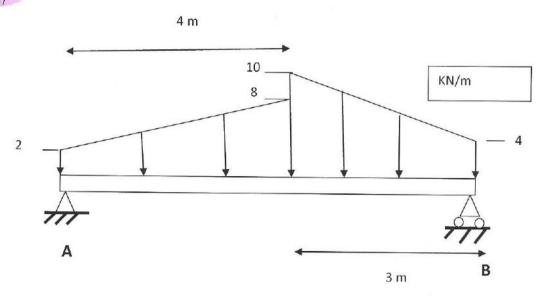
Prof.: A.Ramadane, Ph.D.

19-11-2013



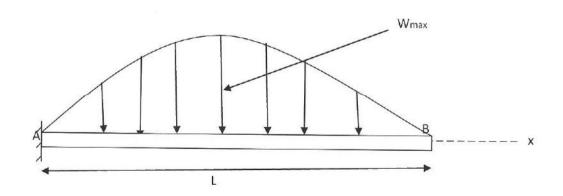
Nous innovons pour votre réussite!

Exercice1 (6 points):



Calculer les réactions en A et B

b) Calculer les réactions d'appui du porte -à-faux



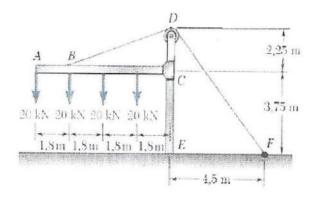
 $W = W_{max} \sin(\pi x/L)$



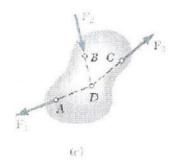
Nous innovons pour votre réussite!

Exercice 2 (4.5 points):

a) Une structure supporte une section du toit d'un petit édifice (voir figure). Sachant que la tension du câble BDF est de 150 KN, déterminez la réaction à l'encastrement E.



b) Montrer que les trois forces du corps rigide à l'équilibre sont concourantes.

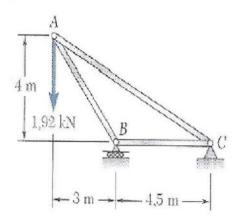




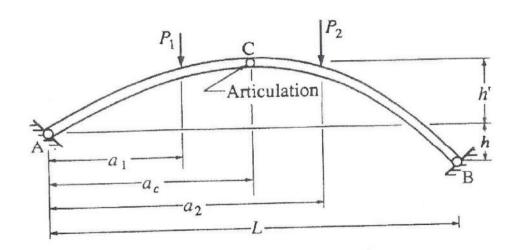
Nous innovons pour votre réussite!

Exercice 3 (6.5 points):

a) Déterminer la force interne de chacun des membres du treillis illustré.



b) Calculer les réactions en A et B

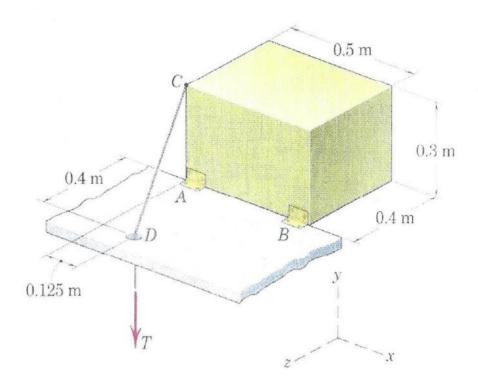




Nous innovons pour votre réussite!

Exercice 4 (3 points):

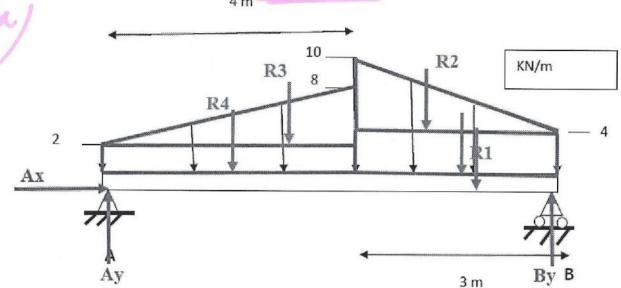
La masse du cube est 200 Kg (voir figure). Déterminer la tension dans le câble CD.





Exercice 1:

4 m



Calculons d'abord les résultantes :

Calcul de R1:

$$R1 = 4 \times 3 = 12 \ kN$$

Point d'application : x1 = 4 + 3/2 = 7.5 m de point A

Calcul de R2:

$$R2 = (10 - 4) \times 3 \times \frac{1}{2} = 9 \, kN$$

Point d'application : $x^2 = 4 + \frac{3}{3} = 5 m de point A$

Calcul de R3:

$$R3 = (8-2) \times 4 \times \frac{1}{2} = 12 \text{ kN}$$

Point d'application : $x3 = 2 \times \frac{4}{3} = \frac{8}{3}$ m de point A

Calcul de R4:

$$R4 = 2 \times 4 = 8 kN$$

Point d'application : x4 = 2 m de point A

Les réactions:

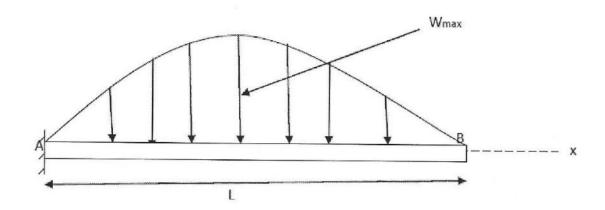
s:

$$\sum_{i=1}^{n} M_{A} = 0 \iff By \times 7 - R1 \times 7, 5 - R2 \times 5 - R3 \times \frac{8}{3} - R4 \times 2$$

$$\Rightarrow By = 26,14 \ kN$$

$$\sum_{i=1}^{n} F_{y} = 0 \iff Ay + By - R1 - R2 - R3 - R4 = 0$$

$$\Rightarrow Ay = 14,86 \ kN$$
Et $Ax = 0$



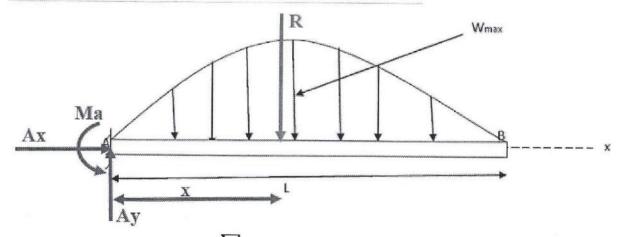
 $W = W_{max} \sin(\pi x/L)$

Calcul de la résultante :

Calcul de la résultante :
$$R = \int_{0}^{L} W dx = \int_{0}^{L} W_{max} \sin(\pi \frac{x}{L}) dx$$

$$R = int \left(\frac{P_1 \cdot x}{L} \right), x = 0 \cdot L \right);$$

$$R = \frac{2 \ Wmax L}{\pi}$$



$$\sum Fy = 0 \Leftrightarrow Ay - R = 0$$

$$\Rightarrow Ay = \frac{2LW_{max}}{\pi}$$

$$Ma = R \times x = \frac{2LW_{max}}{\pi} \times \frac{L}{2} = \frac{L^2W_{max}}{\pi}$$

Exercice 2:

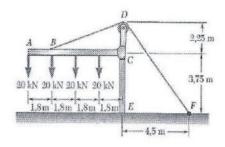


Diagramme du corps libre. On trace le diagramme du corps libre de la structure et du câble BDF. On représente la réaction au point E par les composantes Ex, Ex et le couple Mx. Les autres forces en présence agissant sur le corps libre sont les quatre charges de 20 kN et la tension appliquée à l'extrémité du câble au point F.

Équations d'équilibre. Sachant que

$$DF = \sqrt{(4.5 \text{ m})^2 + (6 \text{ m})^2} = 7.5 \text{ m}, \text{ on écrit}$$

$$DF = \sqrt{(4.5 \text{ m})^2 + (6 \text{ m})^2} = 7.5 \text{ m, on 6crit}$$

$$\pm \Sigma F_z = 0: \qquad E_z + \frac{4.5}{7.5} (150 \text{ kN}) = 0$$

$$E_z = -90.0 \text{ kN} \qquad E_z = 90.0 \text{ kN} \leftarrow \blacktriangleleft$$

$$+ \uparrow \Sigma F_y = 0: \qquad E_y - 4(20 \text{ kN}) - \frac{6}{7.5} (150 \text{ kN}) = 0$$

$$E_y = +200 \text{ kN} \qquad E_y = 200 \text{ kN} \uparrow \blacktriangleleft$$

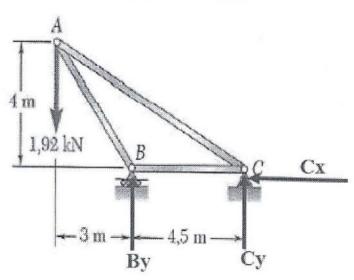
$$+ \uparrow \Sigma M_E = 0: \qquad (20 \text{ kN})(7.2 \text{ m}) + (20 \text{ kN})(5.4 \text{ m}) + (20 \text{ kN})(3.6 \text{ m})$$

$$+ (20 \text{ kN})(1.8 \text{ m}) - \frac{6}{7.5} (150 \text{ kN})(4.5 \text{ m}) + M_E = 0$$

$$M_E = +180.0 \text{ kN} \cdot \text{m} \qquad M_E = 180.0 \text{ kN} \cdot \text{m} \uparrow \blacktriangleleft$$

Exercice 3:

DCL global:



$$\sum_{i=1}^{n} M_{C} = 0 \Leftrightarrow 1,92 \times (3 + 4,5) - By \times 4,5 = 0$$

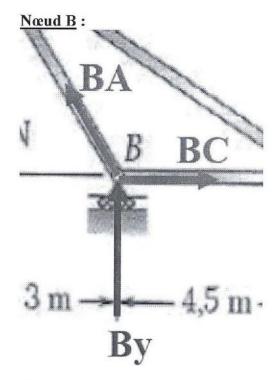
$$\Rightarrow By = 3,2 \ kN$$

$$\sum_{i=1}^{n} F_{y} = 0 \Leftrightarrow By + Cy - 1,92 = 0$$

www.Ex-Machina.ma

$$\Rightarrow Cy = -1.28 \, kN$$

$$\sum F_x = 0 \Leftrightarrow Cx = 0$$

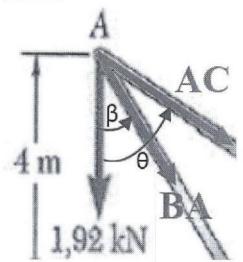


(1):
$$\sum Fx = 0 \Leftrightarrow BC - BA \times \cos\alpha = 0$$
(2):
$$\sum Fy = 0 \Leftrightarrow By + BA \times \sin\alpha = 0$$

$$\tan\alpha = \frac{4}{3} \implies \alpha = 53.13$$

(2)
$$\Rightarrow$$
 : $BA = \frac{-By}{\sin\alpha} = -4 \ kN$
(1) \Rightarrow $BC = BA \times \cos\alpha = -2.4 \ kN$

$\underline{\text{Nœud } A}$:

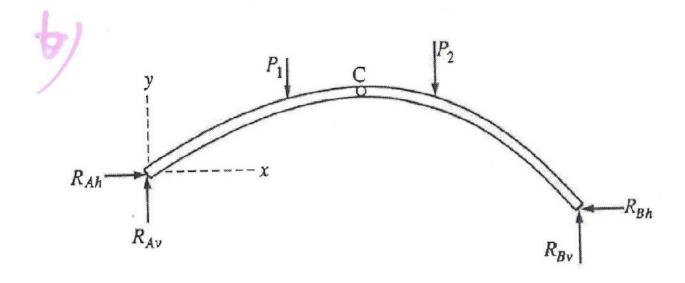


(3):
$$\sum Fx = 0$$

$$\Leftrightarrow AC \times \sin\theta + BA \times \sin\beta = 0$$

$$\tan\beta = \frac{3}{4} \implies \beta = 36,86$$

$$\tan\theta = \frac{7,5}{4} \implies \theta = 61.92$$
(3)
$$\Rightarrow AC = \frac{-BA \times \sin\beta}{\sin\theta} = 2,72 \text{ kN}$$

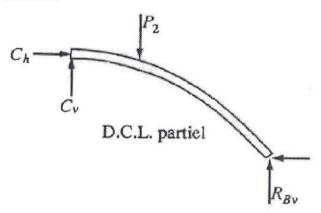


$$(1): \sum Fx = 0 \Leftrightarrow R_{Ah} - R_{Bh} = 0$$

$$(2): \sum Fy = 0 \Leftrightarrow R_{Av} + R_{Bv} - P_1 - P_2 = 0$$

$$(3): \sum M_A = 0 \Leftrightarrow -R_{Bh} \times h + R_{Bv} \times L - P_1 \times a_1 - P_2 \times a_2 = 0$$

Il faut chercher une quatrième équation, donc on fait un DCL local sur la partie CB et on obtient :



(4):
$$\sum M_C = 0$$

$$\Leftrightarrow -R_{Bh} \times (h + h')$$

$$+ R_{Bv} \times \frac{L}{2}$$

$$- P_2 \times (a_2 - a_C) = 0$$

EX ___MACHINA

$$equl := Rah - Rbh = 0;$$

$$equ2 := Rav + Rbv - P1 - P2 = 0;$$

equ3 :=
$$Rbv \cdot L - Rbh \cdot h - P1 \cdot a1 - P2 \cdot a2 = 0$$
;

equ4 :=
$$\frac{Rbv \cdot l}{2} - Rbh \cdot (h + H) - P2 \cdot (a2 - ac) = 0$$
;

$$equl := Rah - Rbh = 0$$

$$equ2 := Rav + Rbv - P1 - P2 = 0$$

$$equ3 := RbvL - PIaI - P2a2 - Rbhh = 0$$

equ4 :=
$$\frac{Rbvl}{2} - Rbh(h+H) - P2(a2-ac) = 0$$

solve({equ4, equ3}, {Rbv, Rbh});

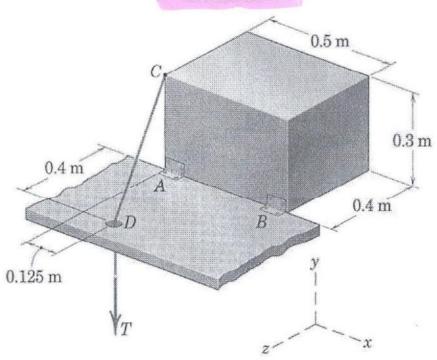
$$\left\{ Rbh = -\frac{2\,L\,P2\,a2 - 2\,L\,P2\,ac - P1\,a1\,l - P2\,a2\,l}{2\,HL + 2\,L\,h - h\,l}, \, Rbv = \frac{2\,(HP1\,a1 + HP2\,a2 + P1\,a1\,h + P2\,ac\,h)}{2\,HL + 2\,L\,h - h\,l} \right\}$$

Cherchons les réactions au point A:

$$Rah = -\frac{2LP2a2 - 2LP2ac - P1a1l - P2a2l}{2HL + 2Lh - hl}$$

$$Rav = \frac{2 \, HL \, Pl + 2 \, HL \, P2 - 2 \, HPl \, al - 2 \, HP2 \, a2 + 2 \, LPl \, h + 2 \, LP2 \, h - 2 \, Pl \, al \, h - Pl \, hl - 2 \, P2 \, ac \, h - P2 \, hl}{2 \, HL + 2 \, Lh - hl}$$

Exercice 4:



$$C = \begin{pmatrix} 0 \\ 0.3 \\ 0 \end{pmatrix} \text{ et } D = \begin{pmatrix} 0.125 \\ 0 \\ 0.4 \end{pmatrix} \text{ donc } \overrightarrow{CD} = 0.125 \vec{i} - 0.3 \vec{j} + 0.4 \vec{k}$$
$$\text{et } CD = \sqrt{0.125^2 + 0.3^2 + 0.4^2} = 0.515$$

www.Ex-Machina.ma

$$\vec{T} = T \overrightarrow{\lambda_{CD}} = T \frac{\overrightarrow{CD}}{CD}$$

$$\Rightarrow \vec{T} = T \left(\frac{0,125 \vec{\imath} - 0,3 \vec{\jmath} + 0,4 \vec{k}}{0,515} \right) = (0,242 \times T) \vec{\imath} - (0,582 \times T) \vec{\jmath} + (0,776 \times T) \vec{k}$$

Afin de trouver la tension, on calcule la somme des moment suivant l'axe Ox:

$$\sum M_{Ox} = 0 \Leftrightarrow 0.3 \times Tz - 0.2 \times W = 0 \quad avec \ Tz = 0.776 \times T$$
$$\Rightarrow T = \frac{0.2 \times W}{0.3 \times 0.776} = \frac{0.2 \times 200 \times 9.81}{0.3 \times 0.776} = 1685,56 \ N$$