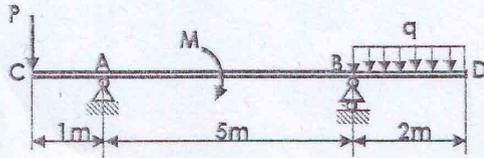


## EXAMEN PHYSIQUE 4

### EXERCICE 1 (06pts)



Une console horizontale est soumise aux actions d'un couple de forces de moment  $M = 2 \text{ KN.m}$ , d'une force concentrée  $P = 3 \text{ KN}$  et d'une charge uniformément répartie  $q = 0,75 \text{ KN/m}$ .

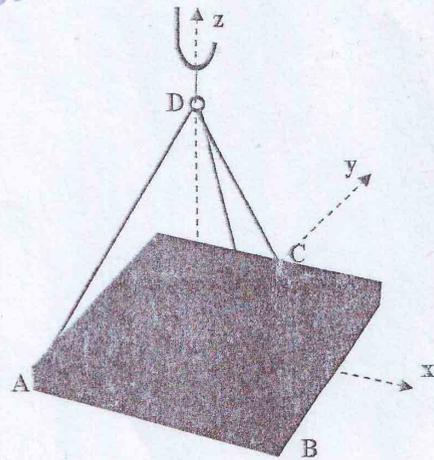
Déterminer les réactions des appuis A et B

### EXERCICE 2 (10pts)

Une plaque d'acier carrée de côté 2400 mm, de poids  $P = 1300 \text{ KN}$ , de centre de masse G situé en son centre géométrique est soulevée à l'aide de trois câbles AD, BD et CD liés entre eux au nœud D.

Calculer la tension dans chaque câble quand la plaque est soulevée tout en demeurant horizontale.

On donne  $GD = 2400 \text{ mm}$



### EXERCICE 3 (04pts)

La loi du mouvement d'un point est donnée en mode coordonnées par les équations suivantes :

$$X = 2t \quad ; \quad Y = 8t^2$$

X et Y en mètre et t en second

- 1- Trouver l'équation de sa trajectoire et indique sur son graphique le sens du mouvement.
- 2- Calculer sa vitesse et sont accélération à l'instant  $t = 0$ .

Chargés de cours :

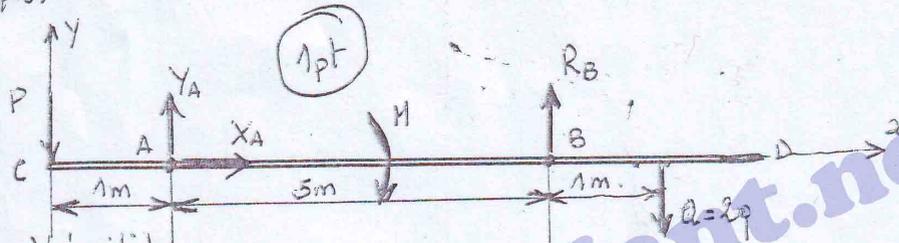
A. CHEMAMI

ET

L. KHEIREDDINE

SOLUTION DE L'EXAMEN  
PHYSIQUE 4

EXERCICE 1 (06pts)



\* Equations d'équilibre :

$$\sum F_{proj/x} = X_A = 0 \quad (1pt) \quad (1)$$

$$\sum F_{proj/y} = -P + Y_A + R_B - 2q = 0 \quad (1pt) \quad (2)$$

$$\sum M/A = P \cdot 1 - M + R_B \cdot 5 - 2q \cdot 6 = 0 \quad (1pt) \quad (3)$$

de l'équation (3) on tire :

$$R_B = \frac{M + 12q - P}{5}$$

$$R_B = \frac{2 + 12 \cdot 0,75 - 3}{5} = \frac{8}{5} = 1,6 \text{ KN.}$$

$$\underline{R_B = 1,6 \text{ KN.}} \quad (1pt)$$

En substituant dans (2) on obtient :

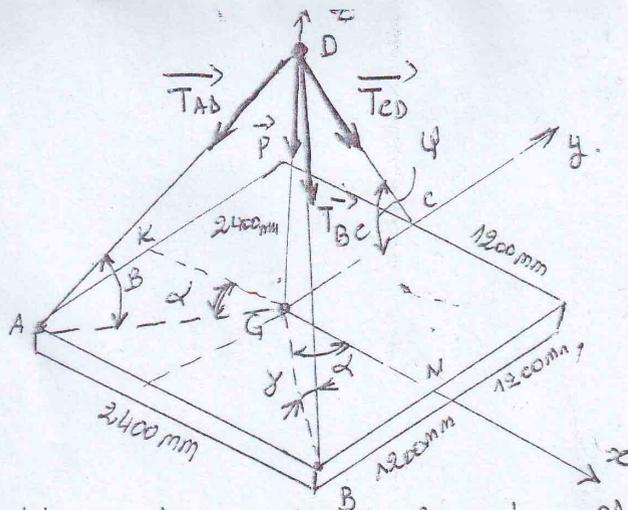
$$Y_A = P - R_B + 2q$$

$$Y_A = 3 - 1,6 + 1,5 = 2,9 \text{ KN.}$$

$$R_A = \sqrt{X_A^2 + Y_A^2} = Y_A$$

$$\underline{R_A = 2,9 \text{ KN.}} \quad (1pt)$$

Exercice 2 (10pts)



1,5 pts

les tensions des câbles sont dirigées le long des câbles, le poids étant un vecteurs glissants, on obtient un système de forces concourantes.

Il suffit d'étudier l'équilibre du point D. Pour un système de forces concourantes on a :

0,5 pt

$$\vec{R} = \vec{0} \iff \begin{cases} \sum \text{proj}/x = 0 \\ \sum \text{proj}/y = 0 \\ \sum \text{proj}/z = 0 \end{cases}$$

- TAB E au triangle AGD rectangle en G.
- TBD E " " BGD " " "
- Tcd E " " CGD " " "

les équations d'équilibres sont :

$$\begin{aligned} \sum \text{proj}/x &= -T_{AD} \cos \beta \cos \alpha + T_{BC} \cos \gamma \cos \alpha = 0 & (1,5) \\ \sum \text{proj}/y &= -T_{AD} \cos \beta \sin \alpha - T_{BC} \cos \gamma \sin \alpha + T_{CD} \cos \psi = 0 & (1,5) \\ \sum \text{proj}/z &= -P - T_{AD} \sin \beta - T_{BC} \sin \gamma = T_{CD} \sin \psi = 0 & (1,5) \end{aligned}$$

calcul des angles :

\* des triangles rectangle AKB et BNG  $\Rightarrow \alpha = 45^\circ$   
 $\sin \alpha = \cos \alpha = \frac{\sqrt{2}}{2}$  (0,5)

\* du triangle rectangle ADG.

$$AD = \sqrt{(AG)^2 + (GD)^2}$$

$$AG = \sqrt{(KG)^2 + (AK)^2} = 1200\sqrt{2} \text{ mm.}$$

$$AD = \sqrt{2(1200)^2 + 4(1200)^2} = 1200\sqrt{6} \text{ mm.}$$

$$\cos \beta = \frac{AG}{AD} = \frac{1200\sqrt{2}}{1200\sqrt{6}} = \sqrt{\frac{2}{6}} = \frac{1}{\sqrt{3}} = \frac{\sqrt{3}}{3}$$

$$\sin \beta = \frac{GD}{AD} = \frac{2400}{1200\sqrt{6}} = \frac{2}{\sqrt{6}} = \frac{2\sqrt{6}}{6} = \frac{\sqrt{6}}{3}$$

0,5

Pour des raisons de symétrie  $\gamma = \beta$ .

$$\cos \beta = \cos \gamma = \frac{\sqrt{3}}{3}$$

$$\sin \beta = \sin \gamma = \frac{\sqrt{6}}{3}$$

\* du triangle CGD on a:

$$CD = \sqrt{(GD)^2 + (GC)^2} = \sqrt{4(1200)^2 + (1200)^2}$$

$$CD = 1200\sqrt{5} \text{ mm.}$$

$$\cos \psi = \frac{CG}{CD} = \frac{1200}{1200\sqrt{5}} = \frac{1}{\sqrt{5}} = \frac{\sqrt{5}}{5}$$

$$\sin \psi = \frac{GD}{CD} = \frac{2400}{1200\sqrt{5}} = \frac{2}{\sqrt{5}} = \frac{2\sqrt{5}}{5}$$

0,5

on obtient :

$$-T_{AD} + T_{BD} = 0 \quad (1)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} -T_{AD} \frac{\sqrt{6}}{3} - T_{BD} \frac{\sqrt{6}}{3} + T_{CD} \frac{\sqrt{5}}{5} = 0 \quad (2) \\ -P - T_{AD} \frac{\sqrt{6}}{3} - T_{BD} \frac{\sqrt{6}}{3} - T_{CD} \frac{2\sqrt{5}}{5} = 0 \quad (3) \end{array} \right.$$

de l'équation (1)  $\Rightarrow T_{AD} = T_{BD}$   
 en substituant dans (2) et (3) on obtient :

$$-T_{AD} \frac{\sqrt{6}}{3} + T_{CD} \frac{\sqrt{5}}{5} = 0$$

$$T_{CD} = \frac{5}{3} \sqrt{\frac{6}{5}} \cdot T_{AD}$$

0,5

$$-P - \frac{4}{3} T_{AD} \sqrt{6} = 0 \Rightarrow$$

$$T_{AD} = -\frac{3P}{4\sqrt{6}}$$

0,5

Application numérique :

$$T_{AD} = T_{BD} = -551,13 \text{ KN.} \quad (0,5)$$

$$T_{CD} = -1006,22 \text{ KN.} \quad (0,5)$$

les signes (-) indiquent que les vrais sens des tensions sont opposés à ceux choisis sur le schéma.

### Exercice 3 (4pts)

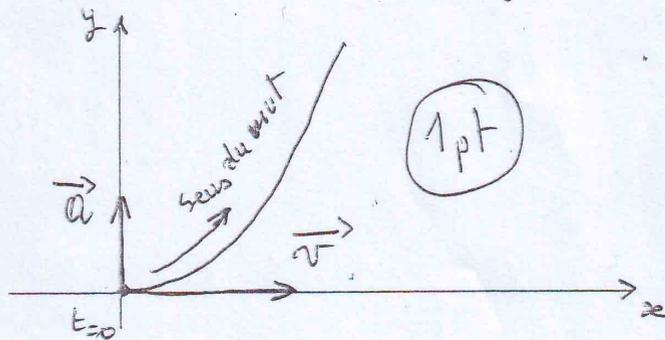
1) en extrapolant le temps  $t$  on obtient :

$$x = 2t \Rightarrow t = \frac{x}{2} \Rightarrow y = 8\left(\frac{x}{2}\right)^2 = \quad (1 \text{ pt})$$

$$y = 2x^2 \quad (\text{équation de la trajectoire Parabole.})$$

avec  $t \geq 0 \Rightarrow$  la trajectoire est représentée que pour les valeurs positives.

à l'instant  $t=0 \Rightarrow x=0$  et  $y=0$



2) vitesse et accélération :

$$v_x = \frac{dx}{dt} = 2 \quad ; \quad v_y = \frac{dy}{dt} = 16t$$

$$a_x = \frac{d^2x}{dt^2} = 0 \quad ; \quad a_y = \frac{d^2y}{dt^2} = 16$$

$$\text{à } t=0 \Rightarrow v_y = 0 \text{ et } v = \sqrt{v_x^2 + v_y^2} = v_x$$

$$v = 2 \text{ m/s}$$

(1 pt)

$$\text{à } t=0 \quad a_x = 0 \text{ et } a_y = 16 \Rightarrow$$

$$a = 16 \text{ m/s}^2$$

(1 pt)