# Moment des forces-Equilibre

Quentin ROBERT



GENTS DO IT WITH PRECISION

# Table des matières

1	Cours	
	.1 Outils Mathématiques / Rappel	. :
	.2 Moment des forces-Equilibres	
<b>2</b>	Exo 1:	(
	.1 1	. (
	.2 2- Application Numérique	. ,
3	žxo 2:	8
	.1 1- Forces Exterieurs :	. 8
	.2 2- Norme de la tension de T :	. 8
	3 3- Norme de la réaction de B	(

# 1 Cours

# 1.1 Outils Mathématiques / Rappel

## Produit scalaire:

Notions:

$$\overrightarrow{V_1} \cdot \overrightarrow{V_2} = \overrightarrow{V_1} \text{ scalaire } \overrightarrow{V_2}$$
$$= \text{ scalaire } \mathbb{R}$$

#### Définition:

$$\overrightarrow{V_1} \cdot \overrightarrow{V_2} \ = \left\| \overrightarrow{V_1} \right\| \times \left\| \overrightarrow{V_2} \right\| \times \cos\left(\alpha\right)$$

• si 
$$\alpha = \frac{\pi}{2} \iff \overrightarrow{V}_1 \cdot \overrightarrow{V}_2 = 0$$
 soit que :  $\overrightarrow{V}_1 \perp \overrightarrow{V}_2$ 

• si 
$$0 \leqslant \alpha < \frac{\pi}{2} \iff \overrightarrow{V}_1 \cdot \overrightarrow{V}_2 > 0$$

$$\bullet \frac{\pi}{2} < \alpha \leqslant \pi \iff \overrightarrow{V}_1 \cdot \overrightarrow{V}_2 < 0$$

# **Définition:** En fonction des coordonnées $\overrightarrow{V}_1$ et $\overrightarrow{V}_2$

$$\overrightarrow{V_1} \cdot \overrightarrow{V_2} = \begin{pmatrix} V_{1x} \\ V_{1y} \\ V_{1z} \end{pmatrix} \bullet \begin{pmatrix} V_{2x} \\ V_{2y} \\ V_{2z} \end{pmatrix}$$
$$= V_{1x} \cdot V_{2x} + V_{1y} \cdot V_{1y} + V_{1z} \cdot V_{2z}$$

## Produit vectoriel:

Notions:

$$\overrightarrow{\overrightarrow{V_1}} \wedge \overrightarrow{V_2} = \overrightarrow{V_3}(\overrightarrow{V_1} \text{ vectoriel } \overrightarrow{V_2} = \overrightarrow{V_3})$$

#### Définition:

Norme de  $\overrightarrow{V}_3$  avec  $\alpha = (\overrightarrow{V}_1, \overrightarrow{V}_2)$ 

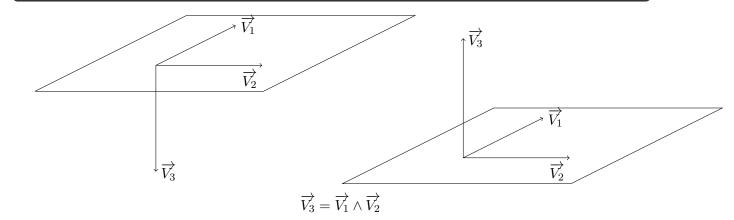
$$\overrightarrow{V}_{3} = \left\| \overrightarrow{V}_{1} \right\| \times \left\| \overrightarrow{V}_{1} \right\| \times \left| \sin \left( \alpha \right) \right|$$

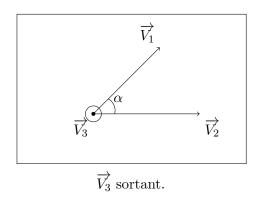
• si 
$$\alpha = 0$$
 ou  $\alpha = \pi \iff \sin(\alpha) = 0$   
 $\iff \overrightarrow{V_1} \land \overrightarrow{V_2} = \overrightarrow{0}$ 

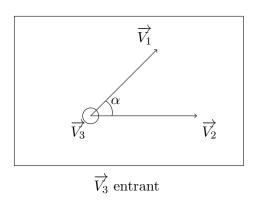
• si 
$$\alpha = \frac{\pi}{2} \iff \left\| \overrightarrow{V_1} \wedge \overrightarrow{V_2} \right\| = \text{norme maximale.}$$

# Propriété:

- $\bullet$   $\overrightarrow{V}_3$  est perpendiculaire au plan formé par  $\overrightarrow{V}_1$  et  $\overrightarrow{V}_2.$
- $\bullet(\overrightarrow{V_1},\overrightarrow{V_2},\overrightarrow{V_3})$  forme un triè dre direct.







# **Définition:** Calcul des coordonnées de $\overrightarrow{V_3}$

Calculs en fonction de  $\overrightarrow{V}_1$  et  $\overrightarrow{V}_2$  : (Règle du gamma)

$$\overrightarrow{V_3} = \overrightarrow{V_1} \wedge \overrightarrow{V_2} \Longrightarrow \begin{pmatrix} V_{1x} \\ V_{1y} \\ V_{1z} \end{pmatrix} \bullet \begin{pmatrix} V_{2x} \\ V_{2y} \\ V_{2z} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} V_{3x} = V_{1y} \cdot V_{2z} - V_{1z} \cdot V_{2y} \\ V_{3y} = V_{1z} \cdot V_{2x} - V_{1x} \cdot V_{2z} \\ V_{3z} = V_{1x} \cdot V_{2y} - V_{1y} \cdot V_{2x} \end{pmatrix}$$

$$\left\|\overrightarrow{V_3}\right\| = \sqrt{V_{3x}^2 + V_{3y}^2 + V_{3z}^2}$$

# Moment des forces-Equilibres

#### Définition:

# Moment d'une force par rapport à un point O:

 $\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_A})$  avec O centre de rotation et A point d'application.

$$\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_A}) = \overrightarrow{OA} \wedge \overrightarrow{F_A}$$

Si  $\overrightarrow{F}$  n'a aucun effet de rotation sur le système, alors  $\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_A}) = \overrightarrow{O}$ Si  $\overrightarrow{F}$  a une droite d'action coupant l'axe de rotation, alors  $\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_A}) = \overrightarrow{O}$ 

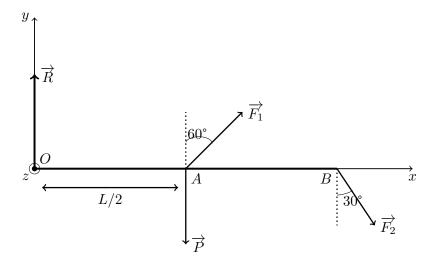
# Condition d'équilibre de translation :

$$\sum \overrightarrow{F_{ext}} = \overrightarrow{0}$$

# Condition d'équilibre de rotation :

$$\sum \overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_A}) = \overrightarrow{0}$$

# 2 Exo 1:



#### 2.1 1-

$$\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_1}) = \overrightarrow{OA} \wedge \overrightarrow{F_1}$$

$$= \begin{pmatrix} L/2 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} F_1 \sin(60) \\ F_1 \cos(60) \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 0 \times 0 - 0 \times F_1 \cos(60) \\ 0 \times F_1 \sin(60) - L/2 \times 0 \\ L/2 \times F_1 \cos(60) - 0 \times F_1 \sin(60) \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ L/2 \times F_1 \cos(60) \end{pmatrix} \implies \begin{pmatrix} M_x(\overrightarrow{F_1}) \\ M_y(\overrightarrow{F_1}) \\ M_z(\overrightarrow{F_1}) \end{pmatrix}$$

Donc  $M_z(\overrightarrow{F_1}) = \frac{1}{2} \times 8 \times \frac{1}{2} = 2$ Nm

$$\overrightarrow{M}_{/O}(\overrightarrow{F_2}) = \overrightarrow{OB} \wedge \overrightarrow{F_2}$$

$$= \begin{pmatrix} L \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} F_2 \sin(30) \\ -F_2 \cos(30) \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -F_2 \times L \cos(30) \end{pmatrix}$$

Donc  $M_z(\overrightarrow{F_2}) = (-12) \times 1 \times \cos(30) = (-12) \times \cos(30)$ Nm

# 2.2 2- Application Numérique

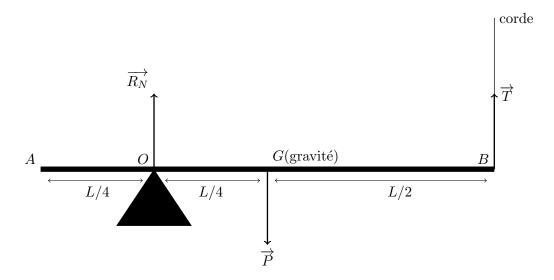
$$M_z(\overrightarrow{F_1}) = 2Nm$$
  
 $M_z(\overrightarrow{F_2}) = -12 \times 1 \times \frac{\sqrt{3}}{2}$   
 $= -6\sqrt{3}Nm$ 

$$M_z = M_z(\overrightarrow{F_1}) + M_z(\overrightarrow{F_2})$$
$$= 2 - 6\sqrt{3}Nm$$

or 
$$M_z < 0$$

Donc la tige tournera dans le sens indirect (horaire)

# 3 Exo 2:



## 3.1 1- Forces Exterieurs:

Poids :  $\overrightarrow{P}$  (exercé par la Terre) Tension :  $\overrightarrow{T}$  (exercée par la corde) Support : réaction  $\overrightarrow{R}$  (force de contact)

# 3.2 2- Norme de la tension de T:

Rappel: 
$$\begin{cases} \sum \overrightarrow{F}_{ext} = \overrightarrow{0} & => \begin{cases} \sum \overrightarrow{F}_{x} = 0 \\ \sum \overrightarrow{F}_{y} = 0 \end{cases} \\ \sum \overrightarrow{M}_{0}(\overrightarrow{F}_{ext}) = \overrightarrow{0} & => \sum M_{z} = 0 \end{cases}$$

Dans l'exercice, les vecteurs sont orthogonaux, donc il n'y a pas de projections sur x. Nous allons alors utiliser les moments  $(\sum M_0(\overrightarrow{F}_{ext}))$ .

(En gros, quand on regarde les vecteurs  $\overrightarrow{R_N}$ ,  $\overrightarrow{P}$  et  $\overrightarrow{T}$  du dessin, aucun de ces vecteurs ne sont orientées vers x, ils sont tous "droit" suivant l'axe des ordonnées, c'est pour ça que l'on ne prend)

#### Calcul de T:

Pour cela, il vaut mieux utiliser:

$$\sum M_z(\overrightarrow{F}_{ext}) = 0 \quad \text{car } \overrightarrow{M}_z(R) = 0$$

$$= > M_z(\overrightarrow{T})_{(1)} + M_z(\overrightarrow{P})_{(2)} + M_z(\overrightarrow{R})_{(3)} = 0 \quad \text{avec } (1) > 0, \ (2) < 0 \text{ et } (3) = 0$$

Ce qui nous donne :

$$T \cdot OB - P \cdot OG = 0$$
 
$$T \times \frac{3L}{4} - P \times \frac{L}{4} = 0$$
 
$$\frac{L}{4}(3T - P) = 0$$
 
$$T = P/3$$
 
$$T = \frac{100}{3} \simeq 33, 3N$$

# 3.3 3- Norme de la réaction de R

# Calcul de R:

On utilise 
$$\sum \overrightarrow{F}_{ext} = \overrightarrow{0}$$

$$\begin{cases} \sum F_x = 0 + 0 + 0 = 0\\ \sum F_y = R - P + T => 0 \end{cases}$$

Donc:

$$R = P - T$$

$$= P - \frac{1}{3}P \simeq 66,7N$$