

# Partiel Mécanique

## 1 Exercice 1 // Equilibre statique : pont roulant

1. Quelle est la nature du système ?

Soit 1 articulation et 1 appui plan,  $n_i = 2 + 1 = 3$

Soit une barre,  $n_e = 3$  équations

$$h = n_i - n_e = 3 - 3 = \boxed{0}$$

Le système est donc Isostatique.

2. Exprimer les efforts de liaison en fonction de l'action mécanique appliquée sur le système  $F_B$  et les constantes géo

On applique le PFS soit :  $\boxed{\sum \vec{F} = \vec{0}}$

$$\sum \vec{F}_i = y_A \vec{y} + x_A \vec{x} + y_C \vec{y} + F_B \vec{x} - F_B \vec{y} = \vec{0}$$

Si on projette selon les différents axes on a :

- Sur l'axe  $\vec{x}$  :  $x_A + F_B \sin \theta = 0$  donc  $\boxed{x_A = -F_B \sin \theta}$
- Sur l'axe  $\vec{y}$  :  $y_A + y_C - F_B \cos \theta = 0$  donc  $y_A + y_C = F_B \cos \theta$

On applique ensuite pour les moments  $\boxed{\sum \vec{M} = \vec{0}}$  en se plaçant au point A (le point où il y a le plus d'inconnues)

Comme les vecteurs dépendant de l'axe  $\vec{x}$  sont colinéaires par rapport à celui-ci leurs moments seront nul.

- Sur l'axe  $\vec{y}$  rapporté au point A :

$$\begin{aligned} \overrightarrow{M_{A,y_A}} + \overrightarrow{M_{A,y_C}} + \overrightarrow{M_{A,F_B}} &= 0 \\ 0 + 2Ly_C \vec{y} - LF_B \vec{y} &= 0 \\ 2Ly_C - LF_B \cos \theta &= 0 \\ y_C &= + \frac{LF_B \cos \theta}{2L} = \frac{F_B \cos \theta}{2} \\ y_A = F_B \cos \theta - y_C &= F_B \cos \theta - \frac{F_B \cos \theta}{2} = \frac{F_B \cos \theta}{2} \end{aligned}$$

3. Procédez aux applications numériques avec  $\theta = 30$  et  $F_B = 1\,000\,daN = 10\,000\,N$

$$\begin{aligned} x_A &= -F_B \sin \theta = -10\,000 \sin 30 = \boxed{-5000N} \\ y_A = y_C &= \frac{F_B \cos \theta}{2} = \frac{10\,000 \cos 30}{2} = \boxed{4330N} \end{aligned}$$

## 2 Exercice 2 // Cinématique : Robot manipulateur

On note les longueurs  $L_2 = O_2O_3$ ,  $L_3 = O_3O_4$  et  $L_4 = O_4G$

Remarques faites en cours : On calcule tous les vecteurs dans  $R_1 = (O_2, \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)$

1. Exprimez la vitesse du point  $O_3$  en fonction de paramètres spatio-temporels et des constantes du problème.

On sait que  $\overrightarrow{O_2O_3} = L_2 \vec{x}_2$  est la position. Partant du principe que la vitesse est à la dérivée de la position on a :

$$\left( \frac{d\overrightarrow{O_2O_3}}{dt} \right)_{R_1} = \overrightarrow{V_{O_3,R_1}}$$

Ou encore :

$$L_2 \left( \frac{d\vec{x}_2}{dt} \right)_{R_1} = \overrightarrow{V_{O_3,R_1}}$$

D'après la formule du cours on sait que :

$$L_2 \left( \frac{d\vec{x}_2}{dt} \right)_{R_1} = L_2 \left( \left( \frac{d\vec{x}_2}{dt} \right)_{R_2} + \overrightarrow{\Omega_{R_1, R_2}} \wedge \vec{x}_2 \right)$$

Sachant que  $\left( \frac{d\vec{x}_2}{dt} \right)_{R_2} = \vec{0}$  et que la différence entre le repère  $R_1$  et le repère  $R_2$  est d'angle  $\theta$  (noté  $\theta_{12}$ ) on en déduit que :

$$\overrightarrow{\Omega_{R_1, R_2}} = \dot{\theta}_{12} \vec{y}_2$$

Remarque :  $\vec{y} = \vec{y}_1 = \vec{y}_2 = \vec{y}_3 = \vec{y}_4$

Ainsi en réduisant le tout on arrive à :

$$\overrightarrow{V_{O_3, R_1}} = -L_2 \dot{\theta}_{12} \vec{z}_2$$

Remarque : Le signe " - " provient du produit vectoriel :  $\overrightarrow{\Omega_{R_1, R_2}} \wedge \vec{x}_2$

- Produit vectoriel entre  $x$  et  $y$  donnera  $-z$

2. Exprimez la vitesse du point  $O_4$  en fonction de paramètres spatio-temporels et des constantes du problème.

Remarque : On souhaite rapporter l'ensemble des solutions sur le repère  $R_1$

3. Exprimez la vitesse du point  $G$  en fonction de paramètres spatio-temporels et des constantes du problème.

On calcule le vecteur position

$$\overrightarrow{O_2 G} = \overrightarrow{O_2 O_3} + \overrightarrow{O_3 O_4} + \overrightarrow{O_4 G} = L_2 \vec{x}_2 + L_3 \vec{x}_3 + L_4 \vec{x}_4$$

De la même manière pour le vecteur vitesse :

4. Exprimez l'accélération du point  $G$  en fonction de paramètres spatio-temporels et des constantes du problème.