

Contrôle Continu de Mécanique PHY 214

(Durée 2h)

Définitions (0.5pt X 4=2pts)

Vecteur lié, vecteur libre, vecteur glissant, axe central

Exercice 1: (4pts)Let us consider two nonzero vectors \vec{A} and \vec{B} such that:

$$\vec{A} \wedge \vec{X} = \vec{B}$$

With \vec{X} being a vector to be determined.

1. Write down the consistency relation satisfied by the vectors \vec{A} and \vec{B} . (1pt)
2. Discuss the unicity of the solution to the above equation. (1pt)
3. Deduce from the previous question the general solution of the above system (2pts)

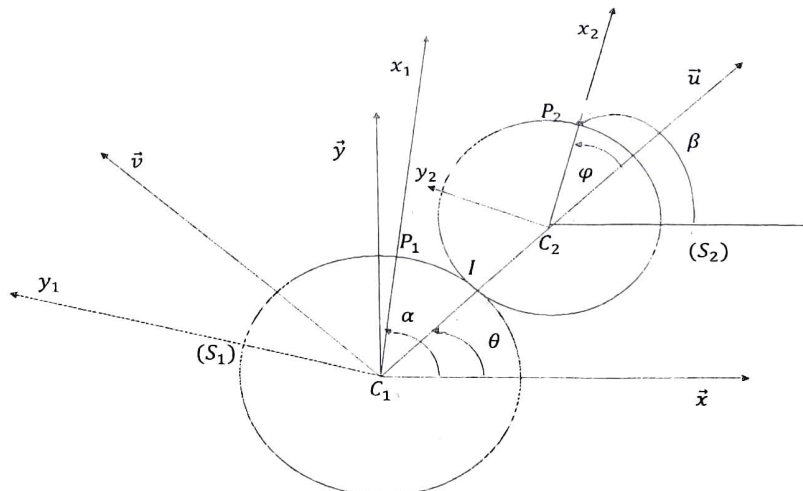
Exercice 2: (8pts)On considère les points A, B, C auxquels correspondent les vecteurs $\vec{F}, \vec{G}, \vec{H}$. Ces correspondances sont définies dans le repère $(0, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ par :

$$A(0,2,1) \Rightarrow \vec{F}(1,0,-2), B(-1,1,-1) \Rightarrow \vec{G}(4,4,-3), C(2,1,3) \Rightarrow \vec{H}(1,0,3)$$

1. Déterminer la somme et le moment en $P(1,0,1)$ du torseur $\{\tau\}_P$ associé à cet ensemble de vecteurs. (3pts)
2. En déduire l'expression du torseur $\{\tau\}_O$ en O (2pts)
3. Déterminer l'axe central du torseur $\{\tau\}$ (2pts)
4. Quel torseur-couple de moment \vec{M} faut-il ajouter au torseur $\{\tau\}$ pour obtenir un torseur vecteur de même axe (1pt)

Problème (6pts)

Un solide rigide S_1 , constitué par un cercle de rayon R_1 , et de centre C_1 , est en contact en I avec un second cercle rigide S_2 , de rayon R_2 , et de centre C_2 .



On appelle $R(C_1, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ le repère de référence, $R_1(C_1, \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z})$, $R_2(C_2, \vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z})$. S_1 tourne autour de l'axe C_{1z} , S_2 tourne autour d'un axe passant par C_2 et parallèle à C_{1z} .

α, β, θ et φ désignent les paramètres de position angulaire par rapport à R au point I , d'un point $P_1 \in S_1$ et d'un point $P_2 \in S_2$.

On utilise comme repère de projection $R'(\vec{u}, \vec{v}, \vec{z})$ l'axe C_1u passant par C_2 . On appelle I_1 le point de S_1 (respectivement $I_2 \in S_2$) qui se trouvent en I à l'instant considéré.

1. En se servant du schéma ci-dessus, donner les représentations de changement de repères qui font passer R vers R_1 , R vers R_2 et R vers R' (1pts) R_2 vers R'
2. Calculer le vecteur rotation $\vec{\Omega}(S_1/R)$, $\vec{\Omega}(S_2/R)$. (1pts)
3. Calculer $\vec{v}(C_2/R)$ (2pts)
4. Calculer $\vec{v}(I_2/R)$ (2pt)
5. En déduire la condition sur $\dot{\alpha}$ de roulement sans glissement en I de S_1 sur S_2 . (2pts)

$$\frac{R_2}{R_1} \dot{\alpha}$$

$$\frac{1}{R_1} [R_2 + R_1] \dot{\alpha} - R_1 \dot{\alpha}$$

CC de Mécanique

Définitions

Vecteur lié : Couple ordonné de 2 points A et B

Vecteur libre : Vecteur constitué par la classe d'équivalence (vecteurs équipollents) d'un vecteur lié donné.

Vecteur glissant : Vecteur constitué par les vecteurs équipollents à un vecteur lié donné, supportés par la même droite (Δ).

Axe central : Ensemble des points P tels que le moment \vec{M}_P soit colinéaire à la résultante \vec{S} d'un borseur.

Exercice 1

1- Relation de cohérence satisfaite par \vec{A} et \vec{B} :

$$\vec{A} \cdot \vec{B} = 0$$

2- ~~Montrons que la solution n'est pas unique ;~~

~~Soit \vec{X}_1 et \vec{X}_2 deux solutions~~

Discutons de l'unicité de la solution :

Supposons que la solution n'est pas unique.

Soit \vec{X}_1 et \vec{X}_2 deux solutions distinctes

$$\text{On a } \vec{A} \wedge \vec{X}_1 = \vec{B} \text{ et } \vec{A} \wedge \vec{X}_2 = \vec{B}$$

$$\vec{A} \wedge \vec{X}_1 - \vec{A} \wedge \vec{X}_2 = \vec{A} \wedge (\vec{X}_1 - \vec{X}_2) = \vec{0}$$

On a 3 possibilités :

- $\vec{A} = \vec{0}$ (absurde par hypothèse : $\vec{A} \neq \vec{0}$)

- $\vec{X}_1 - \vec{X}_2 = \vec{0} \Rightarrow \vec{X}_1 = \vec{X}_2$ (absurde par hypothèse)

$$-\vec{x}_1 - \vec{x}_2 = \lambda \vec{A} \Rightarrow \vec{x}_1 = \vec{x}_2 + \lambda \vec{A} \quad (\lambda \in \mathbb{R})$$

Ce qui prouve que la solution n'est pas unique.

3- Déduisons la solution générale,

Elle est de la forme $\vec{x} = \vec{x}_p + \lambda \vec{A}$ où \vec{x}_p est une solution particulière.

La solution particulière est celle pour laquelle $\vec{x}_p \cdot \vec{A} = 0$.

$$\vec{A} \wedge \vec{x}_p = \vec{B}$$

$$\vec{A} \wedge (\vec{A} \wedge \vec{x}_p) = \vec{A} \wedge \vec{B}$$

$$\underbrace{(\vec{A} \cdot \vec{x}_p)}_0 \vec{A} - \|\vec{A}\|^2 \vec{x}_p = \vec{A} \wedge \vec{B} \Rightarrow \vec{x}_p = - \frac{\vec{A} \wedge \vec{B}}{\|\vec{A}\|^2}$$

$$\text{D'où } \boxed{\vec{x} = - \frac{\vec{A} \wedge \vec{B}}{\|\vec{A}\|^2} + \lambda \vec{A} \quad (\lambda \in \mathbb{R})}$$

Exercice 2

1- Somme et moment en P de $\{\vec{r}_i\}_p$:

- Somme:

$$\vec{S} = \vec{F} + \vec{G} + \vec{H}$$

$$= \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 4 \\ 4 \\ -3 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 6 \\ 4 \\ -2 \end{pmatrix}$$

$$= 6\vec{x} + 4\vec{y} - 2\vec{z}$$

- Moment;

$$\vec{M}_p(\vec{F}) = \vec{PA} \wedge \vec{F}$$

$$= \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ 2 & 0 \\ 1 & 1 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -2 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} -1 \\ 2 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -2 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} -4 \\ -2 \\ -2 \end{pmatrix}$$

$$= -4\vec{x} - 2\vec{y} - 2\vec{z}$$

$$\vec{M}_p(\vec{G}) = \vec{PB} \wedge \vec{G}$$

$$= \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & 0 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 4 \\ 4 \\ -3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} -2 \\ 1 \\ -2 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 4 \\ 4 \\ -3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 5 \\ -14 \\ -12 \end{pmatrix}$$

$$= 5\vec{x} - 14\vec{y} - 12\vec{z}$$

$$\vec{M}_p(\vec{H}) = \vec{PC} \wedge \vec{H}$$

$$= \begin{pmatrix} 2 & 1 \\ 1 & 0 \\ 3 & 1 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 2 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 3 \\ -1 \\ -1 \end{pmatrix}$$

$$= 3\vec{x} - \vec{y} - \vec{z}$$

$$\vec{M}'_P = \vec{M}'_P(\vec{F}) + \vec{M}'_P(\vec{G}) + \vec{M}'_P(\vec{H})$$

$$= 4\vec{x} - 17\vec{y} - 15\vec{z}$$

$$\{\tau\}_P = \begin{Bmatrix} 6 & 4 \\ 4 & -17 \\ -2 & -15 \end{Bmatrix}_P$$

2- Expression de $\{\tau\}_O$:

- Somme: $\vec{S} = 6\vec{x} + 4\vec{y} - 2\vec{z}$

- Moment: $\vec{M}_O = \vec{M}_P + \vec{OP} \wedge \vec{S}$

$$= \begin{pmatrix} 4 \\ -17 \\ -15 \end{pmatrix} + \underbrace{\begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 6 \\ 4 \\ -2 \end{pmatrix}}_{\begin{pmatrix} -4 \\ 8 \\ 4 \end{pmatrix}}$$

$$= \begin{pmatrix} 0 \\ -9 \\ -11 \end{pmatrix}$$

$$= -9\vec{y} - 11\vec{z}.$$

$$\{\tau\}_O = \begin{Bmatrix} 6 & 0 \\ 4 & -9 \\ -2 & -11 \end{Bmatrix}_O$$

4- Torseur couple $\{C\}$ de moment \vec{M} à ajouter pour obtenir un torseur vecteur de même axe:

- Somme: $\vec{S}_C = \vec{0}$

- Moment: \vec{M}_C ; $\vec{M}_C + \vec{M}_O = \vec{0} \Rightarrow \vec{M}_C = -\vec{M}_O$

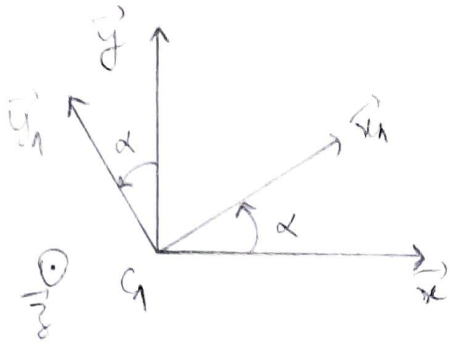
$$= 9\vec{y} + 11\vec{z}$$

$$\{C\} = \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 9 \\ 0 & 11 \end{Bmatrix}$$

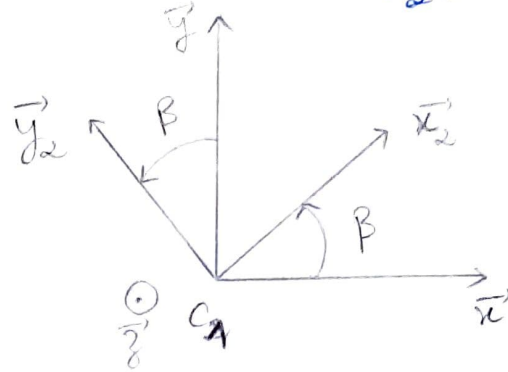
Problème

1- Représentations des changements de repères :

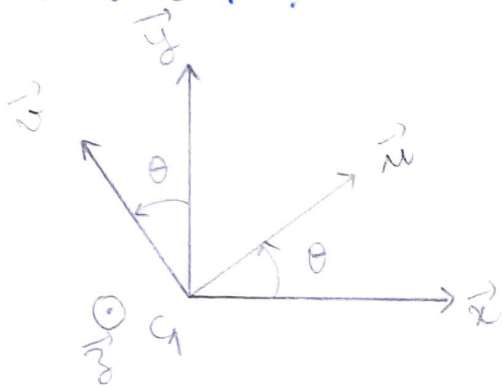
- R vers R_1 :



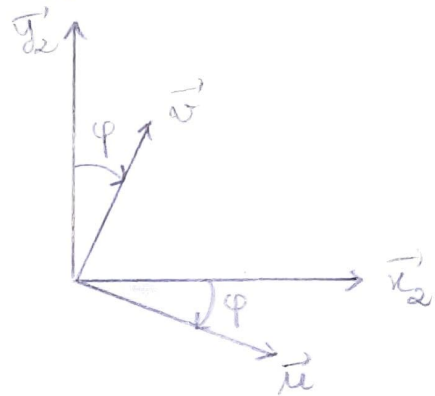
- R vers R_2 :



- R vers R' :



- R_2 vers R' :



2- Vecteurs rotations :

$$\vec{\omega}(S_1/R) = \vec{\omega}(R_1/R) = \dot{\alpha} \vec{z}$$

$$\vec{\omega}(S_2/R) = \vec{\omega}(R_2/R) = \dot{\beta} \vec{z}$$

3- Calculons $\vec{\omega}(C_2/R)$:

$$\vec{\omega}(C_2/R) = \left(\frac{d\vec{C_2}}{dt} \right)_R = \frac{d}{dt} (C_{R_1+R_2}) \vec{u} \Big|_R$$

$$= (C_{R_1+R_2}) \frac{d(\vec{u})}{dt} \Big|_R$$

$$= (C_{R_1+R_2}) \vec{\omega}(R/R) \wedge \vec{u}$$

$$= (C_{R_1+R_2}) \dot{\theta} \vec{z} \wedge \vec{u}$$

$$\boxed{\vec{\omega}(C_2/R) = (C_{R_1+R_2}) \dot{\theta} \vec{v}}$$

4 - Calculons $\vec{\omega}(I_2/R)$

Déterminons d'abord $\vec{\omega}(P_2/R)$

$$\vec{\omega}(P_2/R) = \frac{d(\overrightarrow{GP_2})}{dt} \Big|_R$$

$$\begin{aligned} \overrightarrow{GP_2} &= G_1 \overrightarrow{G_2} + \overrightarrow{G_2 P_2} \\ &= (R_1 + R_2) \vec{u} + R_2 \vec{x}_2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{d[(R_1 + R_2)\vec{u} + R_2 \vec{x}_2]}{dt} \Big|_R &= (R_1 + R_2) \frac{d(\vec{u})}{dt} \Big|_R + R_2 \frac{d(\vec{x}_2)}{dt} \Big|_R \\ &= (R_1 + R_2) [\vec{\omega}(P_1/R) \wedge \vec{u}] + R_2 [\vec{\omega}(P_2/R) \wedge \vec{x}_2] \\ &= (R_1 + R_2) (\dot{\theta} \vec{z} \wedge \vec{u}) + R_2 (\dot{\beta} \vec{z} \wedge \vec{x}_2) \\ &= (R_1 + R_2) \dot{\theta} \vec{v} + R_2 \dot{\beta} \vec{y}_2 \end{aligned}$$

$P_2 = I_2$ lorsque $\vec{x}_2 = -\vec{u}$ et donc $\vec{y}_2 = -\vec{v}$

D'où $\vec{\omega}(I_2/R) = (R_1 + R_2) \dot{\theta} \vec{v} - R_2 \dot{\beta} \vec{v}$

$$\boxed{\vec{\omega}(I_2/R) = [(R_1 + R_2) \dot{\theta} - R_2 \dot{\beta}] \vec{v}}$$

5 - Condition sur α de roulement sans glissement en I de S_1 sur S_2 : (CRSG)

Déterminons d'abord $\vec{\omega}(P_1/R)$

$$\vec{\omega}(P_1/R) = \frac{d(\overrightarrow{GP_1})}{dt} \Big|_R \quad \overrightarrow{GP_1} = R_1 \vec{x}_1$$

$$\frac{d(R_1 \vec{x}_1)}{dt} \Big|_R = R_1 \frac{d(\vec{x}_1)}{dt} \Big|_R = R_1 [\vec{\omega}(P_1/R) \wedge \vec{x}_1] = R_1 [\dot{\alpha} \vec{z} \wedge \vec{x}_1] = R_1 \dot{\alpha} \vec{y}_1$$

$P_1 = P_2$ lorsque $\vec{x}_1 = \vec{u}$ et donc $\vec{y}_1 = \vec{v}$

$$\boxed{\vec{\omega}(P_1/R) = R_1 \dot{\alpha} \vec{v}}$$

$$\text{CRSG}, \quad \vec{v}(I \in S_2 | S_1) = \vec{0}$$

$$\begin{aligned} \vec{v}(I \in S_2 | S_1) &= \vec{v}(I \in S_2 | R) - \vec{v}(I \in S_1 | R) \\ &= \vec{v}(I_2 | R) - \vec{v}(I_1 | R) \end{aligned}$$

$$= [(R_1 + R_2)\dot{\theta} - R_2\dot{\beta} - R_1\dot{\alpha}] \vec{v} = \vec{0}$$

$$\Rightarrow (R_1 + R_2)\dot{\theta} - R_2\dot{\beta} - R_1\dot{\alpha} = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{\dot{\alpha} = \frac{1}{R_1} [(R_1 + R_2)\dot{\theta} - R_2\dot{\beta}]}$$