## Correction du TD\_5 de la mécanique des solides

#### Exercice 1

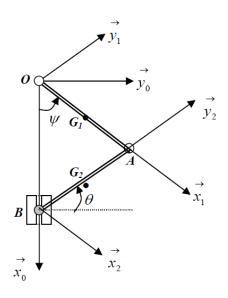
On considère, dans le repère orthonormé  $R_0(O, x_0, y_0, z_0)$ , le système mécanique constitué de deux barres homogènes (S1) lié au repère  $R_1(O, \vec{x_1}, \vec{y_1}, \vec{z_1})$  et (S2) lié au repère  $R_2(B, \vec{x_2}, \vec{y_2}, \vec{z_2})$ Les barres ont une longueur OA = AB = L, de masse m, articulées au point A. Au point B est articulée un solide ( $S_3$ ) qui est une masse M coulissante suivant l'axe  $\vec{x_0}$ . Soit  $G_1$  et  $G_2$  les centres d'inertie, respectifs des deux barres. On prendra  $R_0$  comme repère de projection.

Les tenseurs d'inertie des deux barres en leurs centres d'inertie respectifs sont donnés par :

$$I_{G1}(S_1) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & A \end{bmatrix}_{R_1}; \quad I_{G2}(S_2) = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A \end{bmatrix}_{R_2} \quad \text{avec} : A = \frac{mL^2}{12}$$

Calculer en fonction de  $(\psi, \psi, \psi)$  et L:

- 1. Les vitesses et les accélérations absolues des points :  $G_1$ ,  $G_2$ , B.
- 2. Le torseur cinétique du système au point *O*;
- 3. Le torseur dynamique du système au point *O*;
- 4. L'énergie cinétique du système.



#### **Solution:**

### 1. Vitesses et accélérations par dérivation :

### 1.a. Vitesses

Nous avons:  $\theta = \frac{\pi}{2} - \psi$   $\Rightarrow$   $\cos \theta = \sin \psi$  et  $\sin \theta = \cos \psi$ 

$$\overrightarrow{OG_1} = \begin{cases} (L/2)\cos\psi \\ (L/2)\sin\psi \\ 0 \end{cases} \Rightarrow \overrightarrow{V^0}(G_1) = \frac{d^0 \overrightarrow{OG_1}}{dt} = \begin{cases} -(L/2)\psi\sin\psi \\ (L/2)\psi\cos\psi \\ 0 \end{cases}$$

$$\overrightarrow{OG_2} = \begin{cases} L\cos\psi + (L/2)\cos\psi = (3L/2)\cos\psi \\ L\sin\psi - (L/2)\sin\psi = (L/2)\cos\psi \Rightarrow \overrightarrow{V^0}(G_2) = \frac{d^0\overrightarrow{OG_2}}{dt} = \begin{cases} -(3L/2)\psi\sin\psi \\ (L/2)\psi\cos\psi \\ 0 \end{cases}$$

$$\overrightarrow{OB} = \begin{cases} 2L\cos\psi \\ 0 \\ 0 \end{cases} \Rightarrow \overrightarrow{V}^{0}(B) = \frac{d^{0}\overrightarrow{OB}}{dt} = \begin{cases} -2L\psi\sin\psi \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$

### 1.b. Accélérations des points par dérivation :

$$\vec{\gamma}^{0}(G_{1}) = \frac{d^{0} \vec{V}^{0}(G_{1})}{dt} = \begin{cases}
-(L/2)(\psi \sin \psi + \psi^{2} \cos \psi) \\
(L/2)(\psi \cos \psi - \psi^{2} s \sin \psi) \\
0
\end{cases}$$

$$\vec{\gamma}^{0}(G_{2}) = \frac{d^{0} \vec{V}^{0}(G_{2})}{dt} = \begin{cases}
-(3L/2)(\psi \sin \psi + \psi^{2} \cos \psi) \\
(L/2)(\psi \cos \psi - \psi^{2} s \sin \psi) \\
0
\end{cases}$$

$$\vec{\gamma}^{0}(B) = \frac{d^{0} \vec{V}^{0}(B)}{dt} = \begin{cases}
-2L(\psi \sin \psi + \psi^{2} \cos \psi) \\
0 \\
0
\end{cases}$$

# 2. Torseur cinétique du système au point O;

Le torseur cinétique a pour éléments e réduction :

- la résultante qui est égale à la somme des quantités de mouvement de chaque solide ;

$$\vec{P^{0}} = m\vec{V^{0}}(G_{1}) + m\vec{V^{0}}(G_{2}) + M\vec{V^{0}}(B) = \begin{cases} -2L\psi\sin\psi(m+M) \\ Lm\psi\cos\psi \\ 0 \end{cases}$$

- le moment cinétique total qui est égal à la somme des moments cinétiques des solides.

$$\vec{\sigma}^{0}(\sum / R_{0}) = \vec{\sigma}^{0}(S_{1}/R_{0}) + \vec{\sigma}^{0}(S_{2}/R_{0}) + \vec{\sigma}^{0}(S_{3}/R_{0})$$

a) moment cinétique du solide  $(S_1)$ :  $\overrightarrow{\sigma}^0(S_1/R_0) = I_{G_1}$ .  $\overrightarrow{\Omega}_1^0 + \overrightarrow{OG_1} \wedge \overrightarrow{mV}^0(G_1)$ 

$$\vec{\sigma}^{0}(S_{1}/R_{0}) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & A \end{bmatrix}_{R_{1}} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\psi} \end{bmatrix} + \begin{cases} (L/2)\cos\psi \\ (L/2)\sin\psi \\ 0 \end{cases} \wedge \begin{cases} -(L/2)\dot{\psi}\sin\psi \\ (L/2)\dot{\psi}\cos\psi \end{cases}$$

$$\vec{\sigma}^{0}(S_{1}/R_{0}) = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ A\dot{\psi} + \frac{mL^{2}}{4}\dot{\psi} \\ R_{0} \end{bmatrix} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ \frac{mL^{2}}{12}\dot{\psi} + \frac{mL^{2}}{4}\dot{\psi} \\ R_{0} \end{bmatrix} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ \frac{mL^{2}}{3}\dot{\psi} \end{cases}$$

b) moment cinétique du solide  $(S_2): \overrightarrow{\sigma^0}(S_2/R_0) = I_{G2}.\overrightarrow{\Omega_2^0} + \overrightarrow{OG_2} \wedge \overrightarrow{mV^0}(G_2)$ 

$$\vec{\sigma^{0}}(S_{2}/R_{0}) = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A \end{bmatrix}_{R_{1}} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta} \end{bmatrix} + \begin{cases} (3L/2)\cos\psi \\ (L/2)\sin\psi & \wedge & m \\ 0 \end{cases} \begin{cases} -(3L/2)\dot{\psi}\sin\psi \\ (L/2)\dot{\psi}\cos\psi \\ 0 \end{cases}$$

$$\vec{\sigma}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \begin{cases} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ A\vec{\theta} + \frac{mL^{2}}{4} \vec{\psi} & R_{0} \end{cases} = \begin{cases} 0 & 0 \\ \frac{mL^{2}}{12} \vec{\theta} + \frac{3mL^{2}}{4} \vec{\psi} \end{cases}$$

or nous avons :  $\theta = \frac{\pi}{2} - \psi$  alors en dérivant nous avons :  $\dot{\theta} = -\dot{\psi}$  en on obtient :

$$\vec{\sigma}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \begin{cases} 0\\0\\\frac{2mL^{2}}{3}\psi \end{cases}$$

c) moment cinétique du solide  $(S_3)$ :  $\overrightarrow{\sigma^0}(S_3/R_0) = \overrightarrow{OB} \wedge \overrightarrow{mV^0}(B) = \overrightarrow{0}$  car  $\overrightarrow{OB}$  //  $\overrightarrow{V^0}(B)$  d) Moment cinétique du système :

$$\vec{\sigma}^{0}(\sum / R_{0}) = \begin{cases} 0 & 0 \\ 0 & + \\ \frac{mL^{2}}{3} \cdot \psi & R_{0} \end{cases} = \begin{cases} 0 & 0 \\ 0 & = \\ \frac{2mL^{2}}{3} \cdot \psi & R_{0} \end{cases} \vec{\psi} R_{0} \vec{\psi}$$

### 3. Torseur dynamique du système au point O

Les éléments du torseur dynamique sont :

- la résultante dynamique :  $\overrightarrow{D} = m_1 \overrightarrow{\gamma}^0(G_1) + m_2 \overrightarrow{\gamma}^0(G_2) + m_3 \overrightarrow{\gamma}^0(G_3)$ 

$$\vec{D} = \begin{cases} -2L(m+M)(\psi \sin \psi + \psi^2 \cos \psi) \\ mL(\psi \cos \psi - \psi^2 \sin \psi) \\ 0 \end{cases}$$

- le moment dynamique du système : 
$$\vec{\delta}^{0}(\sum /R_{0}) = \frac{d^{0}\vec{\sigma}^{0}(\sum /R_{0})}{dt} = \begin{cases} 0\\0\\mL^{2}\psi\end{cases}$$

### 4. Energie cinétique du système.

L'énergie cinétique du système est égale à la somme des énergies cinétique de chaque solide par rapport au même repère.

$$E_C^0(\sum/R_0) = E_C^0(S_1/R_0) + E_C^0(S_2/R_0) + E_C^0(S_3/R_0)$$

a) Energie cinétique du solide  $(S_1)$ 

$$E_{C}^{0}(S_{1}/R_{0}) = \frac{1}{2} m \left( \overrightarrow{V}^{0}(G_{1}) \right)^{2} + \frac{1}{2} \overrightarrow{\Omega}_{1}^{0T} . I_{G1}(S_{1}) . \overrightarrow{\Omega}_{1}^{0}$$

$$E_{C}^{0}(S_{1}/R_{0}) = \frac{1}{2}m\left(\frac{L}{2}\right)^{2}\psi^{2} + \frac{1}{2}(0,0,\psi)\begin{bmatrix}0 & 0 & 0\\0 & A & 0\\0 & 0 & A\end{bmatrix}\begin{bmatrix}0\\0\\\psi\end{bmatrix} = \frac{1}{2}m\left(\frac{L}{2}\right)^{2}\psi^{2} + \frac{1}{2}A\psi^{2} = \frac{mL^{2}}{6}\psi^{2}$$

b) Energie cinétique du solide  $(S_2)$ 

$$E_{C}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \frac{1}{2} m \left( \overrightarrow{V}^{0}(G_{2}) \right)^{2} + \frac{1}{2} \overrightarrow{\Omega}_{2}^{0T} J_{G2}(S_{2}) . \overrightarrow{\Omega}_{2}^{0}$$

$$E_{c}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \frac{1}{2}m\left(\frac{L}{2}\right)^{2}\left(9\sin^{2}\psi + \cos^{2}\psi\right)\dot{\psi}^{2} + \frac{1}{2}(0,0,\dot{\theta})\begin{bmatrix}A & 0 & 0\\ 0 & 0 & 0\\ 0 & 0 & A\end{bmatrix}\begin{bmatrix}0\\ 0\\ \dot{\theta}\end{bmatrix}$$

$$E_{C}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \frac{mL^{2}}{8} (1 + 8\sin^{2}\psi) \dot{\psi}^{2} + \frac{1}{2} A \dot{\theta}^{2} = \frac{mL^{2}}{8} (1 + 8\sin^{2}\psi) \dot{\psi}^{2} + \frac{mL^{2}}{24} \dot{\psi}^{2}$$

$$E_{C}^{0}(S_{2}/R_{0}) = \frac{mL^{2}}{6}\psi^{2} + \psi^{2}\sin^{2}\psi = mL^{2}\psi^{2}\left(\frac{1}{6} + \sin^{2}\psi\right)$$

### b) Energie cinétique du solide $(S_3)$

$$E_C^0(S_3/R_0) = \frac{1}{2}m(\overrightarrow{V}^0(B))^2 = 2ML^2 \psi^2 \sin^2 \psi$$

### d) Energie cinétique du système :

$$E_C^0(S_3/R_0) = \frac{mL^2}{6} \dot{\psi}^2 + mL^2 \dot{\psi}^2 \left(\frac{1}{6} + \sin^2 \psi\right) + 2ML^2 \dot{\psi}^2 \sin^2 \psi = \frac{mL^2}{3} \dot{\psi}^2 + (m+2M)L^2 \dot{\psi}^2 \sin^2 \psi$$

$$E_C^0(S_3/R_0) = \frac{mL^2}{3} \dot{\psi}^2 + (m+2M)L^2 \dot{\psi}^2 \sin^2 \psi$$

### Exercice 2:

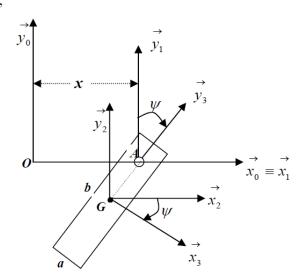
Soit une plaque homogène (S) rectangulaire de largeur 2a, de longueur 2b et de centre de masse G. Elle est rotation à une vitesse angulaire fixe autour de l'un des ses point A dans le plan  $(\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0})$  tel que  $\overrightarrow{z_0} \equiv \overrightarrow{z_1} \equiv \overrightarrow{z_2} \equiv \overrightarrow{z_3}$  et  $(\overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{x_3}) = (\overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{y_3}) = \psi$ . Le point A se déplace sur l'axe  $(O, \overrightarrow{x_0})$  tel que :  $\overrightarrow{OA} = \overrightarrow{x} \overrightarrow{x_0}$  et  $\overrightarrow{GA} = \frac{b}{3} \overrightarrow{y_3}$ . On prendra  $R_1(O, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_1})$  comme repère de projection. **Déterminer**:

- 1. La vitesse de rotation instantanée de la plaque par rapport au repère  $R_0: \overrightarrow{\Omega_3}^0$
- 2. Les vecteurs vitesse et accélération absolues du point  $G: \overset{\rightarrow}{V}{}^0(G)$  et  $\overset{\rightarrow}{\gamma}{}^0(G)$ ;
- 3. Le moment cinétique de la plaque au point A;
- 4. Le moment dynamique de la plaque point A;
- 5. L'énergie cinétique de la plaque.

On donne:

$$I_{G} = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix}$$

$$A = \frac{mb^2}{12}$$
,  $C = \frac{m^2}{12}(a+b^2)$ 



# **Solution:**

1. Vitesse de rotation instantanée de la plaque par rapport au repère  $R_0: \overset{\rightarrow}{\Omega_3^0}$ 

$$\overrightarrow{\Omega_3^0} = \overrightarrow{\Omega_3^2} + \overrightarrow{\Omega_2^1} + \overrightarrow{\Omega_1^0} = -\psi z_1 \quad \text{avec} \quad \psi = Cte$$

- 2. Vitesse et accélération absolues du point  $G: \overset{\rightarrow}{V}{}^{0}(G)$  et  $\overset{\rightarrow}{\gamma}{}^{0}(G)$ ;
- 2.1. Vitesse absolue du point G:

Par la cinématique du solide nous pouvons écrire :  $\overrightarrow{V}^0(G) = \overrightarrow{V}^0(A) + \overrightarrow{\Omega}_3^0 \wedge \overrightarrow{AG}$ 

Nous avons: 
$$\overrightarrow{OA} = \begin{cases} x \\ 0 \\ R_1 \end{cases}$$
,  $\overrightarrow{AG} = -\frac{b}{3}\overrightarrow{y_3} = -\frac{b}{3}\left(\cos\psi\overrightarrow{y_1} + \sin\psi\overrightarrow{x_1}\right) = \begin{cases} -(b/3)\sin\psi \\ -(b/3)\cos\psi \\ 0 \end{cases}$ 

$$\vec{V}^{0}(G) = \begin{cases} \dot{x} & 0 \\ 0 + 0 \\ 0 - R_{1} \end{cases} \begin{cases} 0 & -(b/3)\sin\psi \\ -(b/3)\cos\psi = 0 \\ 0 & R_{1} \end{cases} \begin{cases} \dot{x} - (b/3)\dot{\psi}\cos\psi \\ (b/3)\dot{\psi}\sin\psi \\ 0 & R_{1} \end{cases}$$

2.2. Accélération absolue du point G:

Par dérivation nous pouvons écrire :  $\overrightarrow{\gamma}^0(G) = \frac{d^0 \overrightarrow{V^0}(G)}{dt} = \frac{d^1 \overrightarrow{V^0}(G)}{dt} + \overrightarrow{\Omega}_1^0 \wedge \overrightarrow{V^0}(G)$ 

$$\vec{\gamma}^{0}(G) = \frac{d^{1} \vec{V}^{0}(G)}{dt} = \begin{cases} \frac{\mathbf{v}}{x} - \frac{b}{3} \begin{pmatrix} \mathbf{v} & \mathbf{v} \\ \psi \cos \psi - \psi^{2} \sin \psi \end{pmatrix} \\ \frac{b}{3} \begin{pmatrix} \mathbf{v} & \mathbf{v} \\ \psi \sin \psi + \psi^{2} \cos \psi \end{pmatrix} \\ 0 \end{cases}$$

3. Moment cinétique de la plaque au point A;

$$\overrightarrow{\sigma}_{A}(S/R_{0}) = I_{G}.\overrightarrow{\Omega}_{3}^{0} + \overrightarrow{AG} \wedge \overrightarrow{mV}^{0}(G)$$

$$\vec{\sigma}_{A}(S/R_{0}) = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -\psi \end{bmatrix} + m \begin{cases} -\frac{b}{3}\sin\psi \\ -\frac{b}{3}\cos\psi \land \\ 0 \\ R_{1} \end{cases} \begin{bmatrix} \frac{\cdot}{x} - \frac{b}{3}\psi\cos\psi \\ \frac{b}{3}\psi\sin\psi \\ 0 \\ R_{1} \end{bmatrix}$$

$$\vec{\sigma}_{A}(S/R_{0}) = \left[ -C \psi - m \frac{b^{2}}{9} \psi \sin^{2} \psi + m \frac{b}{3} \cos \psi \left( x - \frac{b}{3} \psi \cos \psi \right) \right] \vec{z}_{1}$$

$$\vec{\sigma}_{A}(S/R_{0}) = \left[ -C \psi - m \frac{b^{2}}{9} \psi + m \frac{b}{3} x \cos \psi \right] \vec{z}_{1}$$

# 4. Moment dynamique de la plaque au point A;

$$\vec{\delta_A}(S/R_0) = \frac{d^0 \vec{\sigma_A}(S/R_0)}{dt} + \vec{V}^0(A) \wedge m \vec{V}^0(G)$$

$$\frac{d^0 \vec{\sigma_A}(S/R_0)}{dt} = \frac{d^1 \vec{\sigma_A}(S/R_0)}{dt} + \vec{\Omega_1^0} \wedge \vec{\sigma_A}(S/R_0) = \frac{d^1 \vec{\sigma_A}(S/R_0)}{dt} \quad \text{car} \quad \vec{\Omega_1^0} = \vec{0}$$

$$\frac{d^0 \vec{\sigma_A}(S/R_0)}{dt} = \left[ -C \psi - m \frac{b^2 \cdots}{9} \psi + m \frac{b \cdots}{3} x \cos \psi - m \frac{b \cdots}{3} x \psi \sin \psi \right] \vec{z_1}$$

$$\vec{V}^0(A) \wedge m \vec{V}^0(G) = \begin{cases} \vec{x} & \vec{v} \\ 0 & n \\ 0 & R_1 \end{cases} \vec{v} \cdot (b/3) \psi \cos \psi \quad \vec{v} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ m \frac{b \cdots}{3} x \psi \sin \psi \end{cases}$$
on déduit : 
$$\vec{\delta_A}(S/R_0) = \left[ -C \psi - m \frac{b^2 \cdots}{9} \psi + m \frac{b \cdots}{3} x \cos \psi \right] \vec{z_1}$$

# 3. Energie cinétique de la plaque (S)

$$E_{c}^{0}(S/R_{0}) = \frac{1}{2}m\left(\overrightarrow{V}^{0}(G)\right)^{2} + \frac{1}{2}\overrightarrow{\Omega}_{3}^{0T} J_{G}(S).\overrightarrow{\Omega}_{3}^{0}$$

$$E_{C}^{0}(S_{1}/R_{0}) = \frac{1}{2}m\left(x - \frac{b}{3}\psi\cos\psi\right)^{2} + \frac{1}{2}m\left(\frac{b}{3}\psi\sin\psi\right)^{2} + \frac{1}{2}(0,0,-\psi)\begin{bmatrix}A & 0 & 0\\ 0 & A & 0\\ 0 & 0 & C\end{bmatrix}\begin{bmatrix}0\\ 0\\ -\psi\end{bmatrix}$$

$$E_C^0(S_1/R_0) = \frac{1}{2}m\left(x^2 + \frac{b^2}{9}\psi^2 - \frac{2b}{3}x\psi\cos\psi\right) + \frac{1}{2}C\psi^2$$

### Exercice 3:

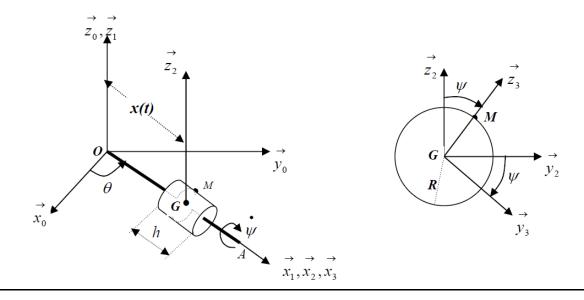
Soit un système constitué d'une tige filetée OA lié au repère  $R_1(O,x_1,y_1,z_1)$ . La tige de masse négligeable tourne autour de l'axe  $\vec{z_0} \equiv \vec{z_1}$  avec une vitesse de rotation  $\alpha = Cte$ . Un cylindre de masse m, de hauteur h et de centre d'inertie G, lié au repère  $R_3(G,x_3,y_3,z_3)$  s'enroule autour de cette tige et il a deux mouvements:

- L'un, de translation de son centre d'inertie G, lié au repère  $R_2(G, x_2, y_2, z_2)$ , suivant l'axe de la tige  $\overrightarrow{x_1} \equiv \overrightarrow{x_2}$  avec une vitesse linéaire x(t);
- L'autre, de rotation autour de l'axe  $\overrightarrow{x_2}$  avec une vitesse de rotation  $\psi = Cte$  et tel que  $(\overrightarrow{y_2}, \overrightarrow{y_3}) = (\overrightarrow{z_2}, \overrightarrow{z_3}) = \psi$

On prendra  $R_2$  comme repère relatif et repère aussi de projection.

### Déterminer :

- 1. Le tenseur d'inertie du cylindre au point G par rapport aux repères  $R_3$  et  $R_2$ ;
- 2. La vitesse de rotation instantanée du cylindre par rapport au repère  $R_0$ ;
- 3. La vitesse et l'accélération du point M par composition de mouvement ;
- 4. Les torseurs, cinétique et dynamique, au point O par rapport au repère  $R_0$ ;
- 5. L'énergie cinétique du système.



### **Solution:**

# 1. Tenseur d'inertie du cylindre au point G par rapport aux repères $R_{\scriptscriptstyle 3}$ et $R_{\scriptscriptstyle 2}$ ;

Le tenseur d'inertie du cylindre dans le repère  $R_2$  est donné par :

$$I_{G} = \begin{bmatrix} \frac{mR^{2}}{2} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{12} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & B \end{bmatrix} \text{ où } A = \frac{mR^{2}}{2} ; B = \frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{12}$$

# 2. Vitesse de rotation instantanée du cylindre par rapport au repère $R_0$ ;

Le repère  $R_2$  est en translation par rapport au repère  $R_1$  alors :  $\overrightarrow{\Omega}_2^1 = \overrightarrow{0}$ 

$$\overrightarrow{\Omega_3^0} = \overrightarrow{\Omega_3^2} + \overrightarrow{\Omega_2^1} + \overrightarrow{\Omega_1^0} = \overrightarrow{\alpha} z_2 - \psi x_2 = \begin{cases} \bullet \\ -\psi \\ 0 \\ \alpha \end{cases}$$

$$R_2$$

# 3. Vitesse et l'accélération du point M par composition de mouvement :

### **3.1. Vitesse:**

Nous avons: 
$$\overrightarrow{OG} = \begin{cases} x \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$
;  $\overrightarrow{GM} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ R \end{cases}$   $\begin{cases} 0 \\ R \sin \psi \\ R \cos \psi \end{cases}$ 

La vitesse absolue est égale à la vitesse relative plus la vitesse d'entraînement.

$$\overset{\rightarrow}{V^0}(M) = \overset{\rightarrow}{V^2}(M) + \overset{\rightarrow}{V_2^0}(M)$$

$$\vec{V}^{2}(M) = \frac{d^{2} \vec{GM}}{dt} = \begin{cases} 0 \\ R \psi \cos \psi \\ -R \psi \sin \psi \end{cases} \text{ et } \vec{V}_{2}^{0}(M) = \vec{V}^{0}(G) + \vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \vec{GM}$$

$$\vec{V}^{0}(G) = \frac{d^{0} \overrightarrow{OG}}{dt} = \frac{d^{2} \overrightarrow{OG}}{dt} + \vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \overrightarrow{OG} = \begin{cases} x \\ 0 \\ 0 \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} 0 \\ 0 \wedge \\ \alpha \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} x \\ 0 = \\ 0 \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} x \\ \alpha \\ 0 \end{cases}$$

$$\overrightarrow{\Omega_{2}^{0}} \wedge \overrightarrow{GM} = \begin{cases} 0 & \begin{cases} 0 & \begin{cases} -R \alpha \sin \psi \\ 0 & \wedge \end{cases} \\ \alpha & R_{2} \end{cases} \begin{cases} R \sin \psi = \begin{cases} -R \alpha \sin \psi \\ R \cos \psi \end{cases} \\ R_{2} \end{cases}$$

En faisant la somme des termes on obtient :

$$\vec{V}^{0}(M) = \begin{cases} \dot{x} - R \dot{\alpha} \sin \psi \\ x \dot{\alpha} + R \dot{\psi} \cos \psi \\ - R \dot{\psi} \sin \psi \end{cases}$$

### 3.2. Accélération:

L'expression de l'accélération absolue par composition de mouvement s'écrit :

$$\overrightarrow{\gamma^0}(M) = \overrightarrow{\gamma^2}(M) + \overrightarrow{\gamma^0}(M) + \overrightarrow{\gamma_C}(M)$$

$$\overrightarrow{\gamma^2}(M) = \frac{\overrightarrow{d^2 V^2}(M)}{dt} = \begin{cases} 0 \\ -R \psi^2 \sin \psi \\ -R \psi^2 \cos \psi \end{cases}$$

$$\overrightarrow{\gamma_2^0}(M) = \overrightarrow{\gamma_2^0}(G) + \frac{d^0 \overrightarrow{\Omega_2^0}}{dt} \wedge \overrightarrow{GM} + \overrightarrow{\Omega_2^0} \wedge \overrightarrow{\Omega_2^0} \wedge \overrightarrow{GM} \quad ; \quad \text{avec} \quad : \frac{d^0 \overrightarrow{\Omega_2^0}}{dt} = \overrightarrow{0}$$

$$\overrightarrow{\gamma_{2}^{0}}(G) = \frac{\overrightarrow{d^{0}}\overrightarrow{V^{0}}(G)}{dt} = \frac{\overrightarrow{d^{2}}\overrightarrow{V^{0}}(G)}{dt} + \overrightarrow{\Omega_{2}^{0}} \wedge \overrightarrow{V^{0}}(G) = \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha + \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} 0 & \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \begin{cases} \overrightarrow{x} & \overrightarrow{x} \\ x & \alpha = \\ 0 & R_{2} \end{cases} \end{cases}$$

$$\vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \vec{GM} = \begin{cases} 0 \\ 0 \wedge \\ \alpha \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} 0 \\ 0 \wedge \\ \alpha \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} 0 \\ R \sin \psi = \\ R \cos \psi \\ R_{2} \end{cases} \begin{cases} 0 \\ -R \alpha^{2} \sin \psi = \\ 0 \end{cases}$$

$$\vec{\gamma}_{C}(M) = 2 \left( \vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \vec{V}^{2}(M) \right) = 2 \begin{cases} 0 & 0 \\ 0 \wedge \begin{cases} R \dot{\psi} \cos \psi \\ -R \dot{\psi} \sin \psi \end{cases} = \begin{cases} -2R \dot{\psi} \dot{\alpha} \cos \psi \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$

$$\overrightarrow{\gamma}^{0}(M) = \begin{cases}
0 & \overrightarrow{x} - x \alpha^{2} \\
-R \psi^{2} \sin \psi + \begin{cases}
x - x \alpha^{2} \\
2x \alpha + \end{cases} \begin{cases}
0 & \overrightarrow{-R \alpha^{2} \sin \psi} + \begin{cases}
-2R \psi \alpha \cos \psi \\
0 & R_{2}
\end{cases} \begin{cases}
0 & \overrightarrow{R} = \begin{cases}
-2R \psi \alpha \cos \psi \\
0 & R_{2}
\end{cases} \end{cases}$$

$$\overrightarrow{\gamma}^{0}(M) = \begin{cases}
x - x\alpha^{2} - 2R\psi\alpha\cos\psi \\
2x\alpha - R\alpha^{2}\sin\psi - R\psi^{2}\sin\psi \\
-R\psi^{2}\cos\psi
\end{cases}$$

# 4. Torseurs, cinétique et dynamique, au point O par rapport au repère $R_0$ ;

## 4.1. Torseur cinétique

Les deux éléments de réduction du torseur cinétique sont :

- la résultante cinétique : 
$$\overrightarrow{P} = m\overrightarrow{V}^{0}(G) = \begin{cases} mx \\ mx \\ mx\alpha \end{cases}$$
;

- le moment cinétique :  $\overrightarrow{\sigma}^0(S/R_0) = I_G.\overrightarrow{\Omega}_3^0 + \overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{mV}^0(G)$ 

$$\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \cdot \\ -\psi \\ 0 \\ \alpha \end{bmatrix} + \begin{cases} x \\ 0 \\ 0 \\ R_{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \cdot \\ mx \\ mx\alpha \\ 0 \\ R_{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \cdot \\ -A\psi \\ 0 \\ B\alpha + mx^{2}\alpha \end{bmatrix}$$

$$\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = \begin{cases} -\frac{mR^{2}}{2} \psi \\ 0 \\ \left(\frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{3} + mx^{2}\right) \hat{\alpha} \end{cases}$$

### 4.2. Torseur dynamique

Les deux éléments de réduction du torseur dynamique sont :

- la résultante dynamique : 
$$\vec{D} = m \vec{\gamma}^{0}(G) = \begin{cases} m(x - x \alpha^{2}) \\ 2m x \alpha \\ 0 \end{cases}$$
;

- le moment dynamique : : 
$$\overrightarrow{\delta}^0(S/R_0) = \frac{d^0 \overrightarrow{\sigma}^0(S/R_0)}{dt} + \overrightarrow{V}^0(O) \wedge \overrightarrow{mV}^0(G)$$
 or  $\overrightarrow{V}^0(O) = \overrightarrow{0}$ 

d'où: 
$$\vec{\delta}^{0}(S/R_{0}) = \frac{d^{0}\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0})}{dt} = \frac{d^{2}\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0})}{dt} + \vec{\Omega}_{2}^{0} \wedge \vec{\sigma}^{0}(S/R_{0})$$

$$\vec{\delta}^{0}(S/R_{0}) = \begin{cases} 0 & 0 \\ 0 & + \\ 2mx x \alpha & R_{2} \end{cases} \begin{pmatrix} 0 & -\frac{mR^{2}}{2} \psi \\ 0 & 0 \\ \alpha & R_{2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -\frac{mR^{2}}{2} \psi \\ 0 & 0 \\ R_{2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{3} + mx^{2} \end{pmatrix} \vec{\alpha}$$

$$\vec{\delta}^{0}(S/R_{0}) = \begin{cases} 0\\ -\frac{mR^{2}}{2} \psi \alpha\\ 2mxx\alpha \end{cases}$$

### 5. Energie cinétique du système.

$$E_{c} = \frac{1}{2} \overrightarrow{\Omega_{3}^{0}} . I_{G} . \overrightarrow{\Omega_{3}^{0}} + \frac{1}{2} m \left( \overrightarrow{V^{0}}(G) \right)^{2} = \frac{1}{2} (-\psi, 0, \alpha) \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & B \end{bmatrix}_{R_{2}} \begin{pmatrix} \bullet \\ -\psi \\ 0 \\ \alpha \end{pmatrix} + \frac{1}{2} m \left( \overrightarrow{x^{2}} + x^{2} \overrightarrow{\alpha^{2}} \right)$$

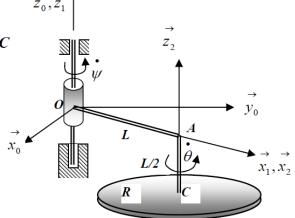
$$E_{c} = \frac{1}{2} A \dot{\psi}^{2} + \frac{1}{2} B \dot{\alpha}^{2} + \frac{1}{2} m \left( \dot{x}^{2} + x^{2} \dot{\alpha}^{2} \right) = \frac{1}{2} \left[ \frac{mR^{2}}{2} \dot{\psi}^{2} + \left( \frac{mR^{2}}{4} + \frac{mh^{2}}{3} \right) \dot{\alpha}^{2} + m \left( \dot{x}^{2} + x^{2} \dot{\alpha}^{2} \right) \right]$$

### Exercice 4:

Une machine de ponçage des sols est composée d'un bras OAC de masse négligeable tel que OA=L, AC=L/2 et d'un disque de rayon R et de masse M. Le bras est en mouvement de rotation par rapport au bâti fixe avec une vitesse de rotation  $\psi = Cte$ . Le disque tourne autour du bras AC avec une vitesse de rotation  $\dot{\theta} = Cte$  On prendra  $R_1$  comme repère de projection.

### Déterminer :

- 1. Vitesse de rotation instantanée du disque
- 2. Vitesse et accélération absolues du point C
- 3. Le torseur cinétique du disque en *O*;
- **4.** Le torseur dynamique du disque en *O* ;
- 5. L'énergie cinétique du système.



### **Solution:**

1. Vitesse de rotation instantanée du disque par rapport au repère  $R_{\scriptscriptstyle 0}$ :

$$\overrightarrow{\Omega_{2}^{0}} = \overrightarrow{\Omega_{2}^{1}} + \overrightarrow{\Omega_{1}^{0}} = \overrightarrow{\psi} \overrightarrow{z_{2}} + \overrightarrow{\theta} \overrightarrow{x_{2}} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ \psi + \overrightarrow{\theta} \end{cases} \quad \text{où} \quad \overrightarrow{\psi} + \overrightarrow{\theta} = Cte$$

- 2. Vitesse et accélération du point C:
- **2.1. Vitesse:**

Nous avons: 
$$\overrightarrow{OC} = \overrightarrow{OA} + \overrightarrow{AC} = \begin{cases} L \\ 0 \\ -L/2 \end{cases}$$
;  $\overrightarrow{V}^{0}(O) = \overrightarrow{0}$ 

$$\overrightarrow{V}^{0}(C) = \overrightarrow{V}^{0}(O) + \overrightarrow{\Omega_{1}^{0}} \wedge \overrightarrow{OC} \qquad \Rightarrow \qquad \overrightarrow{V}^{0}(C) = \begin{cases} 0 & L \\ 0 & \wedge \\ \psi & R_{1} \end{cases} \begin{pmatrix} L & 0 \\ 0 & L \psi \\ 0 & 0 \end{pmatrix}$$

### 2.2. Accélération:

$$\vec{\gamma}^{0}(C) = \frac{d^{0}\vec{V}^{0}(C)}{dt} = \frac{d^{1}\vec{V}^{0}(C)}{dt} + \vec{\Omega}_{1}^{0} \wedge \vec{V}^{0}(C) \quad \text{avec} \quad \frac{d^{1}\vec{V}^{0}(C)}{dt} = \vec{0}$$

$$\vec{\gamma}^{0}(C) = \begin{cases} 0 & \\ 0 & \\ \psi & R_{1} \end{cases} \begin{bmatrix} 0 & \\ L\psi = \\ 0 & \\ 0 & \\ 0 & \end{cases} \begin{cases} -L\psi^{2} & \\ 0 & \\ 0 & \end{cases}$$

# 3. Le torseur cinétique du disque au point O :

Les deux éléments de réduction du torseur cinétique sont :

- la résultante cinétique : 
$$\overrightarrow{P}^0 = m\overrightarrow{V}^0(C) = \begin{cases} 0 \\ ML\psi \\ 0 \end{cases}$$

- le moment cinétique : 
$$\overrightarrow{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = I_{C}.\overrightarrow{\Omega}_{2}^{0} + \overrightarrow{OC} \wedge \overrightarrow{MV}^{0}(C)$$

$$\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = \begin{bmatrix} MR^{2}/4 & 0 & 0 \\ 0 & MR^{2}/4 & 0 \\ 0 & 0 & MR^{2}/2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \psi + \hat{\theta} \end{bmatrix} + \begin{cases} L \\ 0 \\ L/2 \end{cases} \begin{cases} 0 \\ ML\psi \\ 0 \end{cases}$$

$$\vec{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = \begin{cases} -\frac{ML^{2}}{2} \dot{\psi} \\ 0 \\ \frac{MR^{2}}{2} (\dot{\psi} + \dot{\theta}) + ML^{2} \dot{\psi} \end{cases}$$

# 4. Le torseur dynamique du disque au points O:

Les deux éléments de réduction du torseur dynamique sont :

- la résultante cinétique : 
$$\overrightarrow{D} = m \overrightarrow{\gamma}^{0}(C) = \begin{cases} -ML \psi^{2} \\ 0 \\ R_{1} \end{cases}$$
;

- le moment dynamique : 
$$\overrightarrow{\delta}^{0}(S/R_0) = \frac{d^0 \overrightarrow{\sigma}^{0}(S/R_0)}{dt} = \frac{d^1 \overrightarrow{\sigma}^{0}(S/R_0)}{dt} + \overrightarrow{\Omega}_1^0 \wedge \overrightarrow{\sigma}^{0}(S/R_0)$$

$$\frac{d^1 \stackrel{\longrightarrow}{\sigma^0} (S/R_0)}{dt} = \stackrel{\longrightarrow}{0}$$

$$\vec{\delta}^{0}(S/R_{0}) = \vec{\Omega}_{1}^{0} \wedge \vec{\sigma}^{0}(S/R_{0}) = \begin{cases} 0 & \begin{cases} -\frac{ML^{2}}{2} \dot{\psi} \\ 0 & \\ \psi \end{cases} \\ R_{1} \begin{cases} -\frac{ML^{2}}{2} \dot{\psi} \\ 0 \\ R_{1} \end{cases} = \begin{cases} 0 & \\ -\frac{ML^{2}}{2} \dot{\psi}^{2} \\ R_{1} \end{cases}$$

# 5. Energie cinétique du système.

$$E_{C} = \frac{1}{2} \vec{\Omega}_{2}^{0} . I_{G} . \vec{\Omega}_{2}^{0} + \frac{1}{2} M \left( \vec{V}^{0}(C) \right)^{2}$$

$$E_{C} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} \dot{\psi} + \dot{\theta}, \ 0, \ 0 \end{pmatrix} \begin{bmatrix} MR^{2} / 4 & 0 & 0 \\ 0 & MR^{2} / 4 & 0 \\ 0 & 0 & MR^{2} / 2 \end{bmatrix}_{R_{2}} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\psi} + \dot{\theta} \end{pmatrix} + \frac{1}{2} ML^{2} \dot{\psi}^{2}$$

$$E_C = \frac{1}{2} \frac{MR^2}{2} \left( \stackrel{\bullet}{\psi} + \stackrel{\bullet}{\theta} \right)^2 + \frac{1}{2} ML^2 \stackrel{\bullet}{\psi}^2$$