

Planche 5 : PFD

Problème 1

Etude du mouvement :

Le mouvement de la sphère (S) est dans le plan : $(\mathbf{O}, \vec{i}_0, \vec{j}_0)$

La liaison (holonome) de contact impose : $y_G = r$

Le mouvement de la sphère (S) dépend donc de deux paramètres : x_G et φ

PFD appliqué à la sphère en mouvement dans (\mathcal{R}_0) :

$$[D(S/\mathcal{R}_0)] = [F_{ext}(S)]$$

Torseur des actions mécaniques extérieures à la sphère :

$$[\mathcal{F}_{ext}(S)]_G = \begin{Bmatrix} \vec{R}_{ext} \\ \vec{M}_{G,ext} \end{Bmatrix}$$

Les forces extérieures agissant sur la sphère :

Poids de la sphère : $\vec{P} = m\vec{g} = mg\sin\alpha \vec{i}_0 - mg\cos\alpha \vec{j}_0$

La force de contact : $\vec{R} = \vec{N} + \vec{T} = N \vec{j}_0 + T \vec{i}_0$

(T étant une grandeur algébrique qui peut-être > 0 ou < 0)

Résultante générale

$$\vec{R}_{ext} = \vec{P} + \vec{R} = (mg\sin\alpha + T)\vec{i}_0 + (-mg\cos\alpha + N)\vec{j}_0$$

Moment résultant au point G

$$\vec{M}_{G,ext} = \vec{M}_G(\vec{R}) + \vec{M}_G(\vec{P})$$

$$\vec{M}_G(\vec{P}) = \vec{GG} \wedge m\vec{g} = \vec{0}$$

$$\vec{M}_G(\vec{R}) = \vec{GI} \wedge \vec{R} = -r\vec{j}_0 \wedge (N\vec{j}_0 + T\vec{i}_0) = -r\vec{j}_0 \wedge T\vec{i}_0 = rT\vec{k}_0$$

$$\vec{M}_{G,ext} = rT\vec{k}_0$$

Le torseur des actions mécaniques extérieure est :

$$[\mathcal{F}_{ext}(S)]_G = \left\{ \begin{array}{l} (mgsin\alpha + T)\vec{i}_0 + (-mgcos\alpha + N)\vec{j}_0 \\ rT\vec{k}_0 \end{array} \right\}$$

Torseur Dynamique de la sphère (S) par rapport à (\mathcal{R}_0) :

$$[D(S/\mathcal{R}_0)]_G = \left\{ \begin{array}{l} m\vec{\gamma}(G/\mathcal{R}_0) \\ \vec{\delta}_G(S/\mathcal{R}_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}_G(S/\mathcal{R}_0)}{dt} \right|_{\mathcal{R}_0} \end{array} \right\}$$

Accélération du centre de masse G :

$$\vec{OG} = \vec{OI} + \vec{GI} = x_G\vec{i}_0 + r\vec{j}_0$$

$$\vec{v}(G/\mathcal{R}_0) = \dot{x}_G\vec{i}_0$$

$$\vec{\gamma}(G/\mathcal{R}_0) = \ddot{x}_G\vec{i}_0$$

Moment cinétique de la sphère (S) par rapport au centre de masse G dans le référentiel (\mathcal{R}_0) est :

$$\vec{\sigma}_G(S/\mathcal{R}_0) = \mathbf{I}_G(S) \cdot \vec{\Omega}(S/\mathcal{R}_0) = \frac{2}{5}mr^2 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{bmatrix} = \frac{2}{5}mr^2\dot{\varphi}\vec{k}_0$$

Par conséquent :

$$\vec{\delta}_G(S/\mathcal{R}_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}_G(S/\mathcal{R}_0)}{dt} \right|_{\mathcal{R}_0} = \frac{2}{5}mr^2\ddot{\varphi}\vec{k}_0$$

Le torseur dynamique est :

$$[D(S/\mathcal{R}_0)]_G = \left\{ \begin{array}{l} m\ddot{x}_G\vec{i}_0 \\ \frac{2}{5}mr^2\ddot{\varphi}\vec{k}_0 \end{array} \right\}$$

• Egalité des résultantes :

$$m\vec{\gamma}(G/\mathcal{R}_0) = \vec{P} + \vec{R}$$

$$m\ddot{x}_G = mgsin\alpha + T$$

$$0 = -mgcos\alpha + N$$

• Egalité des moments au point G (Théorème du moment cinétique):

$$\left. \frac{d\vec{\sigma}_G(S/\mathcal{R}_0)}{dt} \right|_{\mathcal{R}_0} = \vec{M}_{G,ext}$$

Qui donne :

$$\frac{2}{5}mr^2\ddot{\varphi} = rT$$

Donc :

$$T = \frac{2}{5} mr\ddot{\varphi}$$

Le problème présente 4 inconnues : x_G , φ , N et T

Nous avons trois équations. D'où la nécessité d'introduire une quatrième équation ! On discutera deux cas :

1^{er} Cas : Roulement sans glissement: $\vec{v}_g(I; S/\text{plan}) = \vec{v}(I \in S/\text{plan}) = \vec{0}$

Cette égalité cinématique permet de résoudre le problème !

D'après la F.F.C.S : $\vec{v}(I \in S/\text{plan}) = \vec{v}(G/\mathcal{R}_0) + \vec{\Omega}(S/\mathcal{R}_0) \wedge \overline{GI}$

$$\vec{v}_g = \vec{v}(I \in S/\text{plan}) = \dot{x}_G \vec{i}_0 + \dot{\varphi} \vec{k}_0 \wedge -r \vec{j}_0 = (\dot{x}_G + r\dot{\varphi}) \vec{j}_0$$

$$\dot{x}_G + r\dot{\varphi} = 0$$

Qui traduit une liaison non holonome.

Finalement, on a un système de 4 équations à 4 inconnues. En dérivant la quatrième équation, on a :

$$\ddot{\varphi} = -\frac{\ddot{x}_G}{r}$$

En remplaçant dans l'expression de T , on obtient :

$$T = \frac{2}{5} mr\ddot{\varphi} = -\frac{2}{5} m\ddot{x}_G$$

$$-\frac{5}{2} T = m\ddot{x}_G = mgsin\alpha + T$$

Donc : $T = -\frac{2}{7} mgsin\alpha < 0$:

Qui est orientée dans le sens des x décroissants. La force \vec{T} est une force qui s'oppose au mouvement.

La composante normale a pour expression : $N = mgcos\alpha$

Ce qui donne : $\ddot{x}_G = \frac{5}{7} gsin\alpha$ et $\ddot{\varphi} = -\frac{5}{7} \frac{gsin\alpha}{r}$

L'accélération \ddot{x}_G de la sphère est constante et positive : le mouvement de la sphère se fait dans le sens des x croissants.

Le roulement sans glissement a lieu si l'inégalité dynamique est vérifiée: $\|\vec{T}\| \leq f \|\vec{N}\|$. soit :

$$tg\alpha \leq \frac{7}{2} f$$

Si l'angle α est trop grand, il y'aura glissement.

2^{ème} cas : Roulement avec glissement: $\vec{v}_g = (\dot{x}_G + r\dot{\varphi}) \vec{j}_0 \neq \vec{0}$

Loi de Coulomb (inégalité cinématique) doit être vérifiée : $\vec{v}_g \cdot \vec{T} < 0$

$v_g = (\dot{x}_G + r\dot{\varphi}) > 0$ donc : $T < 0$

Il y aura glissement donc :

$$\|\vec{T}\| = f \|\vec{N}\|$$

Cette égalité dynamique permet de résoudre le problème !

$$\|\vec{T}\| = |T| = -T = f N = fmg\cos\alpha$$

Alors :

$$T = -fmg\cos\alpha$$

Et donc :

$$\ddot{\varphi} = \frac{5}{2} \frac{T}{mr} = -\frac{5}{2} \frac{fmg\cos\alpha}{r}$$

Le PFD donne: $m\ddot{x}_G = mgsin\alpha + T = mgsin\alpha - fmg\cos\alpha$

D'où : $\ddot{x}_G = g(sin\alpha - fcos\alpha)$

Conditions initiales : $\dot{x}_G(t=0) = 0$ et $\dot{\varphi}(t=0) = 0$ (car immobilité initiale)

Intégration

$$\dot{x}_G = gt(sin\alpha - fcos\alpha)$$

$$\dot{\varphi} = -\left(\frac{5}{2} \frac{fmg\cos\alpha}{r}\right) t$$

Il y a roulement et glissement dans ce cas.

La condition de roulement avec glissement impose : $\vec{v}_g \cdot \vec{T} < 0$

Ou encore : $(\dot{x}_G + r\dot{\varphi}) = gtcos\alpha \left(tg\alpha - \frac{7}{2}f\right) > 0$

Soit :

$$tg\alpha > \frac{7}{2}f$$

Si l'angle α devient trop petit, le glissement cesse et le RSG a lieu

Problème 2

1- la relation entre le taux de rotation de la poulie $\vec{\Omega}$ et l'accélération \vec{a}_G des deux corps solides

Le vecteur vitesse du point de contact C entre le câble et la poulie s'écrit

$$\vec{V}_C = \vec{V}_O + \vec{CO} \wedge \vec{\Omega} z_0 = -R \vec{v} \wedge \vec{\Omega} z_0 = -R \Omega \vec{u}$$

Donc, le vecteur accélération de ce point est la dérivée de \vec{V}_C :

$$\vec{a}_C = \frac{d\vec{V}_C}{dt} = -R \frac{d\Omega}{dt} \vec{u}$$

Or, comme le câble est inextensible, et, il n'y a pas de glissement entre le câble et la poulie, les deux masses seront en mouvement de translation. Par conséquent, l'accélération des masses M et M' est égale à l'accélération du point C de la poulie, où :

$$\vec{a}_G = \vec{a}_C = -R \frac{d\Omega}{dt} \vec{u}$$

2 - Le principe fondamental de la dynamique et l'accélération du système;

a- La masse de la poulie est négligeable ;

- Le principe fondamental appliqué à la masse M'

Le torseur dynamique au centre G' du corps solide de masse M' s'écrit :

$$[\mathbf{D}]_{G'} = \begin{pmatrix} \vec{D} \\ \vec{\delta}_{G'} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} M' a_{G'} \vec{y}_0 \\ 0 \end{pmatrix}_{G'}$$

Et, le torseur des forces extérieures au centre G' , s'obtient :

$$[\mathbf{F}_e]_{G'} = \begin{pmatrix} \vec{F}_{ex} \\ \vec{M}_{G'}(\mathbf{F}) \end{pmatrix}_{G'} = \begin{pmatrix} (T' - M'g) \vec{y}_0 \\ 0 \end{pmatrix}_{G'}$$

L'égalité de la résultante des deux torseurs ($[\mathbf{D}]_{G'} = [\mathbf{F}_e]_{G'}$), permet d'écrire :

$$T' - M'g = M' a_C \Leftrightarrow T' = M' a_C + M'g$$

- Le principe fondamental appliqué à la masse M

Le torseur dynamique au centre G du corps solide de masse M s'écrit :

$$[\mathbf{D}]_G = \begin{pmatrix} \vec{D} \\ \vec{\delta}_G \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} M a_G \vec{u} \\ 0 \end{pmatrix}_G$$

Et le torseur des forces extérieures au centre G , s'obtient :

$$[\mathbf{F}_e]_G = \begin{pmatrix} \vec{\mathbf{F}}_e \\ \vec{\mathbf{M}}_G(\mathbf{F}) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (\mathbf{M}g \sin \alpha - \mathbf{T})\vec{\mathbf{u}} + (\mathbf{R} - \mathbf{M}g \cos \alpha)\vec{\mathbf{v}} \\ 0 \end{pmatrix}$$

L'égalité de la résultante des deux torseurs ($[\mathbf{D}]_G = [\mathbf{F}_e]_G$), permet d'écrire :

$$\mathbf{M}g \sin \alpha - \mathbf{T} = \mathbf{M}a_G \Leftrightarrow \mathbf{T} = -\mathbf{M}a_G + \mathbf{M}g \sin \alpha$$

L'accélération du système a_G :

Puisque le frottement est négligeable dans la poulie, la tension dans le câble reste constante, on écrit :

$$\mathbf{T} = \mathbf{T}'$$

On remplace les tensions \mathbf{T} et \mathbf{T}' par leurs expressions respectives dans la relation ci dessus, on obtient l'accélération du système :

$$a_G = \frac{\mathbf{M}g \sin \alpha - \mathbf{M}'g}{\mathbf{M} + \mathbf{M}'}$$

b- La masse de la poulie est égale à m ;

- Le principe fondamental appliqué à la poulie de masse m

On écrit le torseur dynamique au centre O de la poulie :

$$[\mathbf{D}]_O = \begin{pmatrix} \vec{\mathbf{D}} \\ \vec{\delta}_O \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{d\vec{\sigma}_0}{dt} = I_{Oz} \frac{d\Omega}{dt} \vec{\mathbf{z}}_0 = \frac{mR^2}{2} \frac{d\Omega}{dt} \vec{\mathbf{z}}_0 \end{pmatrix}$$

Et le torseur des forces extérieures au centre O de la poulie, s'écrit :

$$[\mathbf{F}_e]_O = \begin{pmatrix} \vec{\mathbf{F}}_e \\ \vec{\mathbf{M}}_O(\mathbf{F}) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \vec{\mathbf{R}}_p - m\vec{\mathbf{g}} + \vec{\mathbf{T}} + \vec{\mathbf{T}}' \\ (-R\mathbf{T} + R\mathbf{T}')\vec{\mathbf{z}}_0 \end{pmatrix}$$

L'égalité des moments des deux torseurs de la poulie, donne :

$$\frac{mR^2}{2} \frac{d\Omega}{dt} = -R\mathbf{T} + R\mathbf{T}'$$

Or:

$$\vec{a}_G = \vec{a}_C = -R \frac{d\Omega}{dt} \vec{u}$$

Ou encore :

$$-\frac{m}{2} a_G = T' - T$$

Cette équation nous permet d'obtenir l'accélération du système a_G :

$$a_G = \frac{Mg \sin \alpha - M'g}{M + M' + \frac{m}{2}}$$

Le même résultat obtenu pour a_G si $m = 0$.