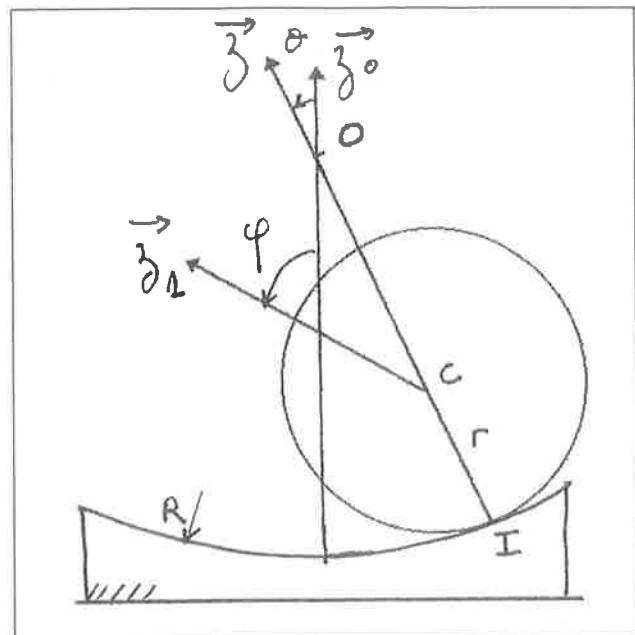


Un cylindre de masse m , de moment d'inertie I_{Cx} , de rayon r , roule sans glisser sur un autre cylindre fixe (galiléen) de rayon R , dans le champ de pesanteur g .

Rechercher l'équation de mouvement du cylindre à partir des théorèmes généraux, et déterminer la période des oscillations dans le cas de petits mouvements. Discuter de l'apparition de glissement au contact. On note f le coefficient de frottement entre les deux solides.

Les paramètres de position sont les deux angles $\varphi(t)$ et $\theta(t)$.



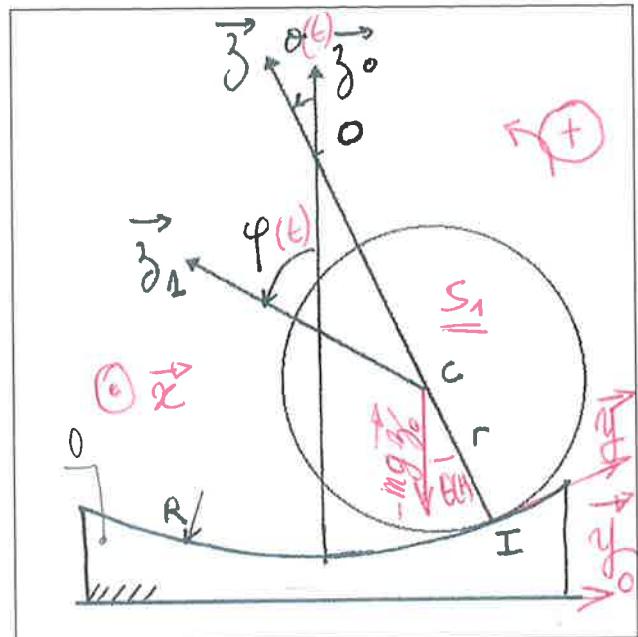
- Exprimer le vecteur rotation de S par rapport au référentiel galiléen R_0 .
- Ecrire les conditions de roulement sans glissement reliant les paramètres $\varphi(t)$ et $\theta(t)$.
- Isoler le solide S , faire le bilan des actions mécaniques appliquées au solide
- Projeter sur l'axe de rotation x le théorème du moment dynamique appliqué au solide.
- En déduire l'équation différentielle régissant le mouvement de $\theta(t)$.
- Trouver la période T du mouvement de petites variations de $\theta(t)$.
- Ecrire le théorème de la résultante dynamique, projeter sur y et z ; à quelle condition de $\theta(t)$ la composante normale de l'action de contact est-elle nulle ?
- Conclure.

Question: L'axe est fixe NON

La direction de l'axe est fixe? NON *

Rotation ou translation? Rotation / \vec{C}

\Rightarrow le théorème du barycentre dynamique devrait nous donner l'équation de mouvement



* voir annexe (en fait, si!)

1) Première:

2 paramètres primitifs $\theta(t)$ et $\varphi(t)$ liés entre eux si S_1 roule sans glisser

liaison entre ces 2 paramètres?

$$\vec{v}_I \in I/O = \vec{0} \quad (\text{RSG})$$

O est fixe

$$\vec{v}_C = -(R-r)\vec{z}$$

$$\vec{v}_{C/0} = -(R-r) \cdot \dot{\theta} \vec{x} \wedge \vec{z}$$

$$\vec{v}_{C/0} = (R-r) \dot{\varphi} \vec{y}$$

$$\vec{v}_{C/S_1/0} = \vec{v}_{C/0}$$

$$\vec{v}_{I/S_1/0} = \vec{v}_{C/S_1/0} + \vec{v}_C \wedge \vec{\Omega}_{S_1/0}$$

$$= (R-r) \dot{\theta} \vec{y} + r \vec{z} \wedge \dot{\varphi} \vec{x} = [(R-r) \dot{\theta} + r \dot{\varphi}] \vec{y}$$

les conditions de roulement sans glissement sont:

$$(R-r) \dot{\theta} + r \dot{\varphi} = 0 \Rightarrow \dot{\varphi} = -\frac{R-r}{r} \dot{\theta} \quad \text{RSG(1)}$$

\Rightarrow le solide S_1 est maintenant parallèle,

Equation de mouvement.

On isole le solide S_1 .

Bilan des actions:

Poids : $\{-m g \vec{z}_0; \vec{0}\}_c$

Contact : $\left\{ Z_{01} \vec{z}_0 + Y_{01} \vec{y} + X_{01} \vec{x}, \begin{matrix} \vec{0} \\ 0 \end{matrix} \right\}_I$

$$\left| \begin{array}{l} \vec{\tau}_{A(S/Rg)} = \vec{\tau}_G(S/Rg) + \vec{AG} \wedge m \vec{Vg/Rg} \\ \vec{\sigma}_A(S/Rg) = J_{Ax} \cdot \dot{\varphi} \vec{x} + m \cdot \vec{AG} \wedge \vec{T}_{AES/Rg} \\ \vec{\delta}_A(S/Rg) = \left[\frac{d}{dt} \vec{\tau}_{A(S/Rg)} \right]_{Rg} + m \vec{Vg} \wedge \vec{T}_{g/Rg} \end{array} \right.$$

Si on n'utilise pas le torseur de liaison ponctuelle ni de ligne rectiligne (frottement)

En I, la somme des moments des forces extérieures ne coïncide pas avec celles de liaison.

⇒ Il y a une projection sur \vec{x} du théorème des moments dynamique.

$$(\vec{IC} \wedge -mg \vec{z}_0) \cdot \vec{x} = \vec{\tau}_{I(S_1)} \cdot \vec{x}$$

$$+ \kappa \sin \theta mg =$$

$$\vec{\tau}_{C(S_1)} = J_{Cx} \cdot \dot{\varphi} \vec{x} \quad \downarrow (R-r) \dot{\theta} \vec{y}$$

$$\vec{\sigma}_{I(S_1)} = J_{Cx} \dot{\varphi} \vec{x} + (-r \vec{z}) \wedge m \vec{Vc} \quad \text{Car C centre de masse } S_1$$

$$= J_{Cx} \dot{\varphi} \vec{x} - m(R-r) r \dot{\theta} \vec{x}$$

$$\vec{\tau}_{I(S_1)} \stackrel{(1)}{=} \left(-\frac{m r^2}{2} \cdot \frac{R-r}{r} - m r (R-r) \right) \dot{\theta} \vec{x} \quad \dot{\varphi} = -\frac{R-r}{r} \dot{\theta}$$

$$= -\frac{3}{2} m r (R-r) \dot{\theta} \vec{x}$$

$$\vec{\tau}_{I(S_1)} = -\frac{3}{2} m r (R-r) \ddot{\theta} \vec{x} + m \cdot \vec{T}_{I_0} \wedge \vec{Vc}$$

$$\text{Eqn. Mvt} \Rightarrow \frac{3}{2} (R-r) \ddot{\theta} + g \sin \theta = 0 \quad (2)$$

L'équation de mouvement est donc :

$$\frac{3}{2} (R-r) \ddot{\theta} + g \sin \theta = 0$$

Si on linéarise pour de petits mouvements :

$$\frac{3}{2} (R-r) \ddot{\theta} + g \theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{2g}{3(R-r)} \theta = 0$$

de la forme :

$$\ddot{\theta} + \omega^2 \theta = 0$$

$$\omega^2 = \frac{2g}{3(R-r)} \quad \omega = \sqrt{\frac{2g}{3(R-r)}} \quad T = \frac{2\pi}{\omega}$$

$$\begin{aligned} \text{ou } \theta &= A \cos(\omega t + \varphi_1) \\ \text{ou } \theta &= B \sin(\omega t + \varphi_2) \\ \text{ou } \theta &= C \sin \omega t + D \cos \omega t \end{aligned}$$

Théorème de la résultante dynamique :

$$\vec{F}_{C_0} = (R-r)\ddot{\theta}\vec{y}$$

$$\vec{F}_{C_0} = (R-r)\ddot{\theta}\vec{y} + (R-r)\dot{\theta}\cdot\dot{\theta}\vec{z}\wedge\vec{y}$$

$$\vec{F}_{C_0} = (R-r)\ddot{\theta}\vec{y} + (R-r)\dot{\theta}^2\vec{y}$$

Projections sur la base $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$

$$\vec{x} : X_{I_01} = 0.$$

$$\vec{y} : Y_{I_01} - mg \sin \theta = m(R-r)\ddot{\theta}$$

$$\vec{z} : Z_{I_01} - mg \cos \theta = m(R-r)\dot{\theta}^2$$

Composante tangentielle de $\vec{I}_{0 \rightarrow 1}$

Composante normale de $\vec{I}_{0 \rightarrow 1}$

$$\Rightarrow Y_{I_01} = m(R-r)\ddot{\theta} + mg \sin \theta$$

$$\Rightarrow Z_{I_01} = m(R-r)\dot{\theta}^2 + mg \cos \theta.$$

$$Z_{I_01 > 0} \Rightarrow \dot{\theta}^2 > -\frac{mg \cos \theta}{m(R-r)}$$

Condition pour que $= 0$ si $\dot{\theta}^2 = -\frac{g}{(R-r)} \cos \theta \Rightarrow \cos \theta < 0$

l'action normale soit $\frac{\pi}{2} < \theta < \frac{3\pi}{2}$

Nulle.

$$N = mg \cos \theta + m(R-r)\dot{\theta}^2 \text{ mini si } \dot{\theta}^2 = 0 \text{ et } \theta \text{ maxi.}$$

$$\left. \begin{aligned} T &= m(R-r)\ddot{\theta} + mg \sin \theta \\ (d) \quad m(R-r)\ddot{\theta} &= -\frac{2mg \sin \theta}{3} \end{aligned} \right\} T = \frac{1}{3} mg \sin \theta.$$

$$\frac{T}{N} < \tan \varphi.$$

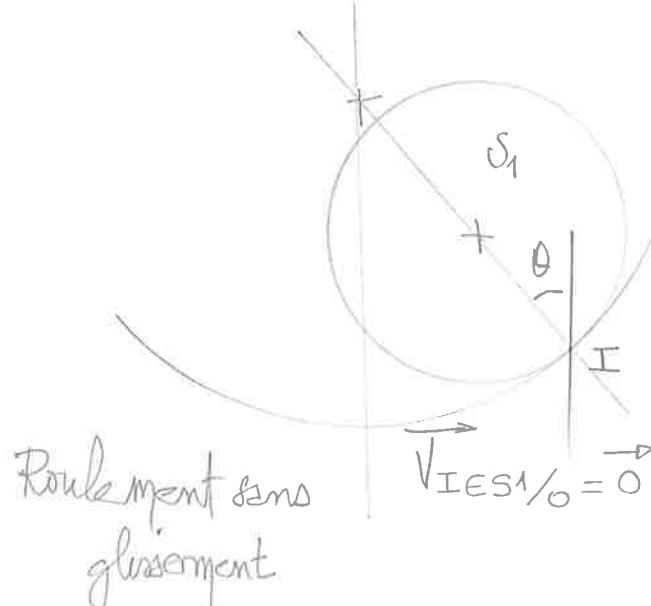
$$\frac{\frac{1}{3} mg \sin \theta}{mg \cos \theta} < \tan \varphi \Leftrightarrow \boxed{\frac{1}{3} \tan \theta < \tan \varphi}$$

$$\xrightarrow{\text{mini}} \Rightarrow \left(\frac{T}{N}\right)_{\max}.$$

* annexe

I peut être considéré fixe (à t)

I_{Ix} est alors fixe.



Roulement sans
glissement

$$V_{Ies1/0} = 0$$

$$\delta_I(s_{1/0}) = I_{Ix} \cdot \ddot{\varphi} \vec{x}$$

$$= \left(\frac{Mr^2}{2} + Mr^2 \right) \ddot{\varphi} \vec{x}$$

$$= -\frac{3}{2} Mr^2 \cdot \frac{R-r}{r} \ddot{\theta} \vec{x} = -\frac{3}{2} m r (R-r) \ddot{\theta} \vec{x}$$