



Travaux dirigés de MÉCANIQUE DU SOLIDE

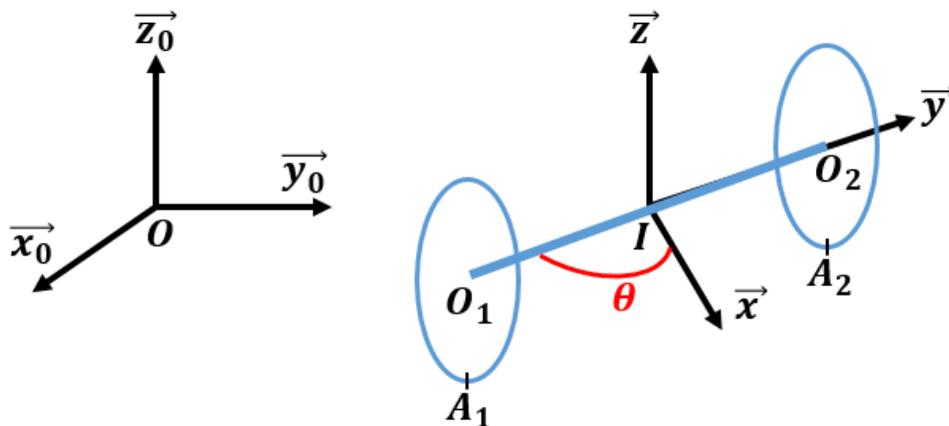
Série 4

Exercice 1 :

Un système matériel (Σ) est constitué d'une tige O_1O_2 de longueur $2L$ et de deux disques identiques D_1 et D_2 de rayon a et de centre O_1 et O_2 . Soit $R_0(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$ le repère de référence et $R_1(I, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ un repère lié à la tige O_1O_2 d'origine I , milieu de O_1O_2 .

L'axe (\vec{Iy}) est porté par O_1O_2 et l'axe (\vec{z}) est parallèle à (\vec{z}_0) (vertical). $\dot{\varphi}_1$ et $\dot{\varphi}_2$ sont les vitesses de rotation des disques D_1 et D_2 autour de leur axe O_1O_2 et $\dot{\theta}$ la vitesse de rotation de O_1O_2 autour de (\vec{Iz}) . Les points de contacts des disques avec le plan horizontal sont notés A_1 et A_2 .

1. Définir vectoriellement les vecteurs rotation instantanée $\vec{\Omega}_1$ et $\vec{\Omega}_2$ des disques D_1 et D_2 par rapport à R_0 .
2. Écrire la relation vectorielle reliant les vitesses $\vec{V}(O_1 \in R_1/R_0)$ et $\vec{V}(O_2 \in R_1/R_0)$.
3. Écrire la relation vectorielle reliant les vitesses $\vec{V}(A_1 \in D_1/R_0)$ et $\vec{V}(A_2 \in D_2/R_0)$.
4. Les contacts en A_1 et A_2 étant des roulements sans glissement (non-glissement des roues sur le sol), quelles relations doivent vérifier les quantités $\dot{\varphi}_1$, $\dot{\varphi}_2$ et $\dot{\theta}$.
5. Le mouvement des disques est obtenu à l'aide d'un différentiel qui impose $\dot{\varphi}_1 + \dot{\varphi}_2 = 2\omega_0$. Calculer $\dot{\varphi}_1$ et $\dot{\varphi}_2$ en fonction de ω_0 et θ . Donner un exemple d'application de ce système et commenter.



Exercice 2 :

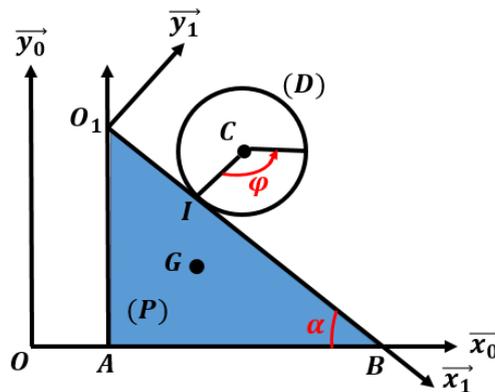
On considère le système (S) plan schématisé par la figure ci-dessous. Le repère $R_0(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$ est galiléen. Le système matériel soumis au champ uniforme de la pesanteur \vec{g} , est constitué des deux solides suivants :

- Une plaque (P) pesante de masse M ayant la forme d'un triangle rectangle, dont l'un des côtés de l'angle droit est vertical et dont le côté horizontal AB glisse sans frottement sur un axe (\vec{ox}_0) lié au bâti fixe (B) . Ce triangle, qui a pour centre d'inertie G , reste situé au dessus de (\vec{ox}_0) : l'hypothénus O_1B fait l'angle α avec l'horizontale (\vec{ox}_0) . $R_1(O_1, \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)$ le repère lié à la plaque.

- Un disque circulaire (C) homogène et pesant, de centre C , de rayon a et de masse m , assujetti à rouler sans glisser sur O_1B ; le point de contact est appelé I .

Les paramètres du système sont :

- X et Y les coordonnées de G dans R_0 .
- x et y les coordonnées de C dans R_0 .
- φ angle de rotation propre du disque.



- 1- Écrire les relations traduisant le roulement sans glissement au point I . En déduire le nombre de degrés de liberté du système (S) .
- 2- Déterminer les torseurs cinétique et dynamique au point :
 - a) C pour le disque dans son mouvement par rapport à R_0 .
 - b) G pour la plaque dans son mouvement par rapport à R_0 .
- 3- Calculer en fonction de \dot{X} et $\dot{\varphi}$, l'énergie cinétique du disque (D) , de la plaque (P) et du (disque + plaque) $(D) + (P)$.
- 4- On suppose que les forces qui s'exercent sur le système se réduisent aux forces :
 - a) extérieures : Réaction \vec{R} du bâti sur la plaque et les poids \vec{M}_g et \vec{m}_g .
 - b) intérieures : se limitent à la seule réaction en I : $\vec{F}_{P/D} = -\vec{F}_{D/P} = R_T \vec{x}_1 + R_N \vec{y}_1$
 - a) Par application des théorèmes généraux à (D) respectivement à (P) , déterminer trois équations liant les paramètres \ddot{X} , $\ddot{\varphi}$, R_T et R_N .
 - b) Par application du théorème de la dynamique à $(D) + (P)$, déterminer une intégrale première du mouvement. En déduire qu'elle s'écrit sous la forme $(M+m)\dot{X} - m a \dot{\varphi} \cos(\alpha) = \text{constante}$
 - c) Justifier l'existence d'un potentiel V pour le système $(D) + (P)$ et l'écrire en fonction de φ . En déduire une autre intégrale première régissant le mouvement de $(D) + (P)$.