

Devoir Surveillé  
DE LA MECANIQUE DU SOLIDE

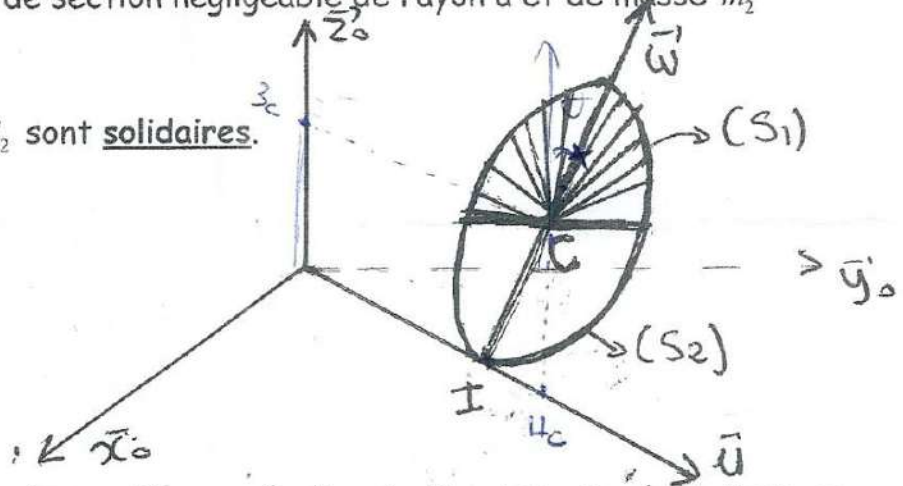
Durée : 2 Heures

Exercice 1

Un solide homogène  $S = S_1 \cup S_2$  répartie uniformément en masse, est formé deux éléments : ( voir figure ci-après)

- Un demi disque  $S_1$  de rayon  $a$  d'épaisseur négligeable et de masse  $m_1$ .
- Un demi cerceau  $S_2$  de section négligeable de rayon  $a$  et de masse  $m_2$   
( avec  $m_2 = \frac{2}{3}m_1$  ).

Les deux éléments  $S_1$  et  $S_2$  sont solidaires.



Soit  $R_0(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$  un repère orthonormé direct. On suppose, dans tout ce problème que  $S = S_1 \cup S_2$  reste en contact du plan  $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$  en un point I. On repère la position de  $S = S_1 \cup S_2$  dans  $R_0$  à l'aide des coordonnées  $x, y$  de la projection orthogonale de  $C$  sur  $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$  et les angles d'Euler habituels  $\psi, \theta$  et  $\varphi$ . Le solide  $S = S_1 \cup S_2$  est dans le plan  $(I, \vec{u}, \vec{w})$ .

- 1) Déterminer la position du centre d'inertie  $G$  du solide  $S = S_1 \cup S_2$ .
- 2) Calculer par leurs composantes dans la base  $(\vec{u}, \vec{v}, \vec{z}_0)$  les vitesses suivantes :  $\vec{V}(C \in S/R_0)$ ,  $\vec{V}(I \in S/R_0)$ ,  $\vec{V}(I/R_0)$ ,  $\vec{V}(I/R_S)$ ,  $\vec{V}(C \in S/(I, \vec{u}, \vec{v}, \vec{z}_0))$  et  $\vec{V}(I \in S/(I, \vec{u}, \vec{v}, \vec{z}_0))$  avec  $R_S(G, \vec{x}_S, \vec{y}_S, \vec{z}_S)$  le repère lié au solide  $S = S_1 \cup S_2$ .
- 3) Déterminer la vitesse de glissement du solide  $S = S_1 \cup S_2$  sur le plan  $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$  au point de contact I. Donner les équations traduisant la

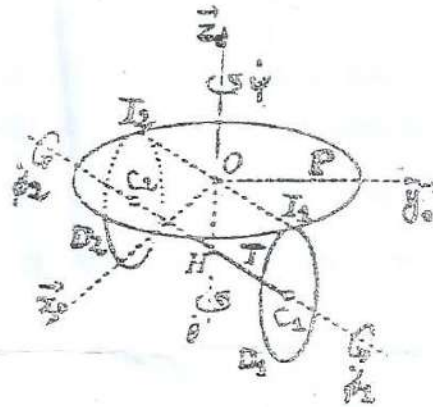
condition de roulement sans glissement du solide  $S = S_1 \cup S_2$  sur le plan  $(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0)$ .

4) Calculer la matrice d'inertie du solide  $S = S_1 \cup S_2$  en  $C$  exprimée dans la base  $(\vec{u}, \vec{v}, \vec{z}_S)$ .

### Exercice 2

Un plateau circulaire (P), est mis en rotation autour de son axe, grâce à un système constitué d'une tige (T), de longueur  $2l$ , aux extrémités de laquelle sont articulés deux disques identiques  $D_1$  et  $D_2$  de rayon  $r$ . La tige est perpendiculaire à l'axe de rotation et son centre est situé sur cet axe sous le plateau, à la distance  $r$  de (P)

(voir figure ci-après).



Le plateau, la tige et les deux disques sont des solides homogènes. On note  $\psi$  et  $\theta$  les vitesses de rotations du plateau (P) et de la tige (T) respectivement par rapport au référentiel du laboratoire  $R_0(\vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$  et on désigne par  $\phi_1$  et  $\phi_2$  les vitesses de rotations de  $D_1$  et  $D_2$  par rapport à la tige (T).

1) Quelles sont les expressions des vecteurs vitesses de rotations

$\vec{\Omega}_{D_1/R_0}$  et  $\vec{\Omega}_{D_2/R_0}$  des deux disques  $D_1$  et  $D_2$  par rapport à  $R_0(\vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$  ? Que

se passe-t-il si on bloque le mouvement de la tige (T) ?

2) Ecrire les équations, reliant  $\psi$ ,  $\theta$ ,  $\phi_1$  et  $\phi_2$  qui traduisent le roulement sans glissement de  $D_1$  et  $D_2$  sur le plateau (P) ? En déduire une relation entre  $\phi_1$  et  $\phi_2$ .

3) On bloque le plateau. Exprimer dans ce cas de  $\theta$  en fonction de  $\phi_1$  ou en fonction de  $\phi_2$ . Que deviennent alors  $\vec{\Omega}_{D_1/R_0}$  et  $\vec{\Omega}_{D_2/R_0}$  ?

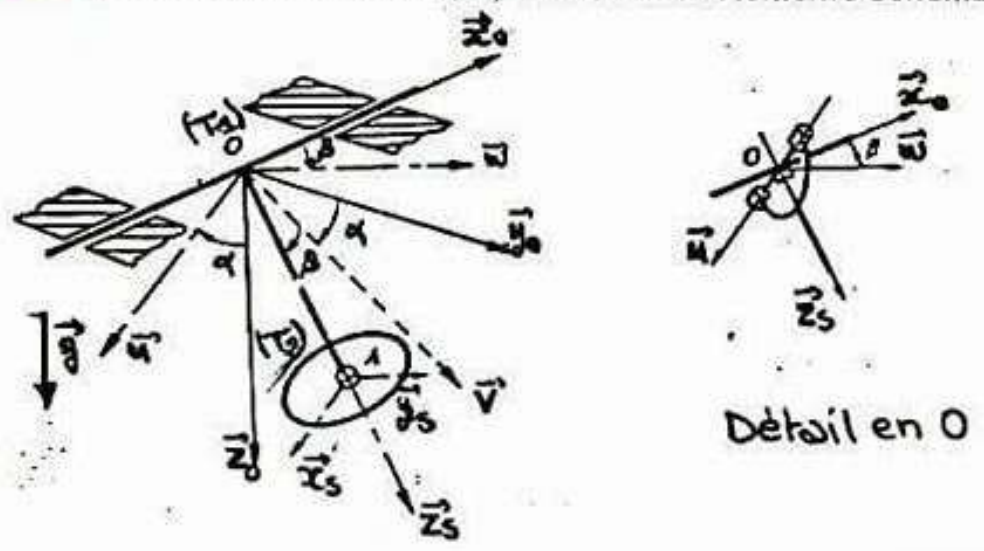


EXAMEN DE LA MECANIQUE DU SOLIDE

Durée : 2 Heures

Exercice I

Soit  $R_0(O, x_0, y_0, z_0)$  de base  $(\vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$  un repère orthonormé direct lié au sol, considéré comme galiléen, l'axe  $Oz_0$  étant ici vertical descendant et  $O$  étant un point fixe. On étudie un solide  $(S)$  formé de 3 éléments schématisé ci-après :



- iv) Une tige rigide  $(T_1)$ , de masse négligeable tourne autour de son axe  $Ox_0$ , à l'aide d'une liaison parfaite avec le bâti galiléen. le repère  $R_1(O, \vec{u}, \vec{x}_0, \vec{v})$  est lié à la tige  $(T_1)$  et on pose  $(\widehat{Oy_0, Ov}) = (\widehat{Oz_0, Ou}) = \alpha$
- v) Une autre tige rigide  $(T_2)$ , d'extrémité  $O$  et  $A$ , de masse négligeable et de longueur  $d$  tourne autour de l'axe  $Ou$  ; la liaison entre  $(T_1)$  et  $(T_2)$  schématisée sur le détail de la figure ci-dessous, est parfaite. Le repère  $R_2(O, \vec{u}, \vec{w}, \vec{z}_s)$  est lié à la tige  $(T_2)$  et on pose  $(\widehat{Ov, Oz_s}) = (\widehat{Ox_0, Ow}) = \beta$ .
- vi) Un disque  $(D)$  situé dans le plan  $(A\vec{x}_s, A\vec{y}_s)$  orthogonal à  $Oz_s$  plein et homogène, a pour centre  $A$ , pour masse  $M$  et pour rayon  $a$ . On suppose qu'il a une épaisseur négligeable. Son mouvement par rapport à la tige  $(T_2)$  est une rotation autour de  $Oz_s$ . La liaison en  $A$  étant elle aussi parfaite.

Un petit moteur électrique de masse négligeable est monté entre  $(T_1)$  et  $(D)$  et maintient la vitesse de rotation de  $(D)$  autour de  $(T_1)$  constante et égale à  $\omega$ .

1) Justifier que la matrice d'inertie en  $O$  du solide  $(S)$  dans le repère

approprié est donnée par :  $I(O,S) = \begin{bmatrix} A_1 & 0 & 0 \\ 0 & A_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{bmatrix}$  où  $A_1 = M \left[ d^2 + \frac{a^2}{4} \right]$

et  $C_1 = \frac{Ma^2}{2}$ .

2) Expliciter par ses composantes dans la base du repère  $R_1(O, \vec{u}, \vec{w}, \vec{z}_S)$ , le vecteur rotation instantané  $\vec{\Omega}_{1/0}$  du disque  $(D)$  par rapport à  $R_0$ .

3) Calculer le moment cinétique du solide  $(S)$  au point  $O$  dans mouvement par rapport à  $R_0$ .

4) En déduire le moment dynamique du solide  $(S)$  au point  $O$  dans mouvement par rapport à  $R_0$ . (On désignera par  $L_T, M_T$  et  $N_T$  les composantes du moment dynamique dans la base de  $R_T$ ).

5) Calculer le moment des forces de pesanteur appliquées à  $(S)$  dans  $R_0$  au point  $O$ .

6) En utilisant pour le solide  $(S)$  le fait que le moment des forces de liaison extérieures est orthogonal à  $Ox_0$ , montrer par application du théorème du moment cinétique au solide  $(S)$  la relation suivante :

$$M_T \cos \beta - N_T \sin \beta = M g d \cos \alpha \cos \beta$$

7) En supposant que les forces appliquées au disque  $(D)$  dans  $R_0$  sont uniquement des forces de pesanteur et le couple moteur  $C$  ( $\vec{M}(O, \vec{F}_{\text{des forces de liaison}}) = C \vec{z}_S$ ) ; montrer par application du théorème du moment cinétique au disque  $(D)$  dans mouvement par rapport à  $R_0$ ,

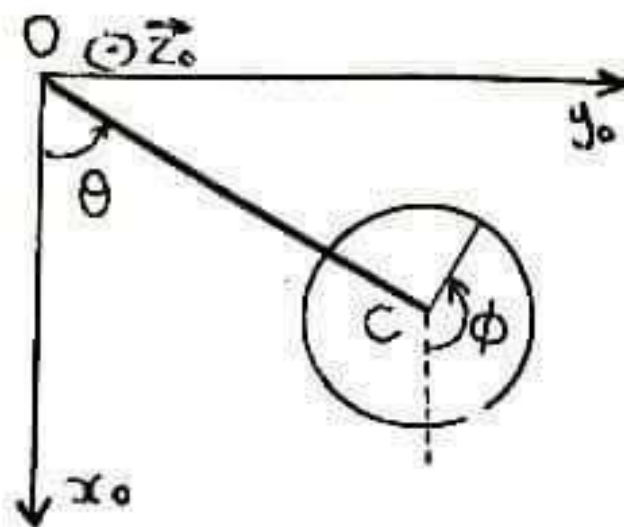
l'équation suivante :  $C = -\frac{Ma^2}{2} \left[ \alpha \sin \beta + \alpha \beta \cos \beta \right]$

## Exercice II

Le solide  $(S)$  de la figure ci-après se compose d'une tige  $(S_1)$  de masse  $m$  et de longueur  $l$  et d'un disque  $(S_2)$  de centre  $C$ , de masse  $M$  et de rayon  $a$  en mouvement dans le plan  $(x_0 O y_0)$  du référentiel



comme galiléen. Les liaisons aux points  $O$  et  $C$  sont supposées parfaites. Initialement à  $t = 0$   $\theta = \theta_0$  et  $\dot{\phi} = \omega_0$ .



- 1) Déterminer l'énergie cinétique du solide  $(S)$  dans son mouvement par rapport à  $R_0(O, x_0, y_0, z_0)$ .
- 2) Déterminer l'énergie potentielle du solide  $(S)$  dans son mouvement par rapport à  $R_0(O, x_0, y_0, z_0)$ . En déduire l'énergie mécanique du système formé par la tige et le disque en mouvement par rapport à  $R_0(O, x_0, y_0, z_0)$ .
- 3) En appliquant le théorème du moment cinétique au disque  $(S_2)$  au point  $C$  dans son mouvement par rapport à  $R_0$ , montrer que la vitesse de rotation de  $(S_2)$  par rapport à  $R_0$  est constante. On suppose que les actions de contact aux points  $O$  et  $C$  se réduisent aux forces de réaction.
- 4) A l'aide de la variation d'énergie mécanique du système  $(S)$  en mouvement par rapport à  $R_0$ , trouver l'équation différentielle du mouvement, puis en déduire la période  $T$  des petites oscillations.