

## CHARIOT ROULANT SUR UN PLAN FIXE

(Aucun document autorisé - Calculatrice non autorisée)

On considère une structure mécanique en mouvement dans l'espace rapporté au repère orthonormé et galiléen  $R = (O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ . Cette structure est formée par l'assemblage de plusieurs systèmes mécaniques, tous rigides et homogènes, articulés entre eux. On suppose l'existence d'un champ de pesanteur uniforme défini par :  $\vec{g} = -g \vec{z}$ .

La partie principale de la structure considérée est une plateforme  $S_0$  rectangulaire peu épaisse dont  $R_0 = (O_0, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z})$  est le repère lié. On note :  $\psi_0 = (\vec{x}, \vec{x}_0)$ . Elle roule sur le plan  $(O, \vec{x}, \vec{y})$  par l'intermédiaire de trois roues de géométrie identique  $(S_i)_{i=2,3,4}$  assimilée chacune à un disque de rayon  $r$  et de masse  $m$ .

On définit la position du point  $O_0$  par rapport à  $R$  suivant les axes  $(O, \vec{x})$  et  $(O, \vec{y})$  par les paramètres  $X$  et  $Y$ . Les roues étant supposées toujours en contact avec le plan, la coordonnée de  $O_0$  suivant l'axe  $(O, \vec{z})$  est constante et égale à  $r + l$  (voir dessin).

Les roues  $(S_i)_{i=3,4}$  sont placées à l'arrière de la plateforme par rapport au sens d'avancement. Elles sont en contact avec le plan sur lequel elles roulent au point géométrique  $(I_i)_{i=3,4}$ . L'axe de ces deux roues est rigidement lié à la plateforme et leur repère lié est désigné par  $R_i = (O_i, \vec{x}_i, \vec{y}_0, \vec{z}_i)$  de telle sorte que le plan dans lequel elles sont contenues au cours du temps est un plan fixe par rapport à la plateforme : c'est le plan vertical  $(O_i, \vec{x}_0, \vec{z})$  ou bien de manière équivalente le plan  $(O_i, \vec{x}_i, \vec{z}_i)$ . On note  $\varphi_i = (\vec{x}_0, \vec{x}_i) = (\vec{z}, \vec{z}_i)$ . On donne la matrice d'inertie des roues :

$$[J_{O_i}(S_i)]^{R_i} = \frac{m r^2}{4} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

On estime que la liaison entre  $S_i$  et  $S_0$  est une liaison rotoïde parfaite d'axe  $(O_i, \vec{y}_0)$ .

La roue  $S_2$  est placée à l'avant de la plateforme par rapport au sens d'avancement. Elle est en contact avec le plan sur lequel elle roule au point géométrique  $I$ . L'axe de cette roue n'est pas rigidement lié à la plateforme. Il est solidaire d'une pièce rigide  $S_1$  de masse  $m_1$  dont  $R_1 = (O_1, \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z})$  est le repère lié qui est articulée sur la plateforme. Le seul mouvement de cette pièce par rapport à la plateforme est une rotation d'angle  $\psi_1$  autour de l'axe  $(O_0, \vec{z})$  (voir dessin). On donne la matrice d'inertie de cette pièce :

$$[J_{O_1}(S_1)]^{R_1} = \begin{pmatrix} \alpha & 0 & 0 \\ 0 & \beta & 0 \\ 0 & 0 & \gamma \end{pmatrix}$$

On estime que la liaison entre  $S_0$  et  $S_1$  est une liaison rotoïde parfaite d'axe  $(O_0, \vec{z})$ .

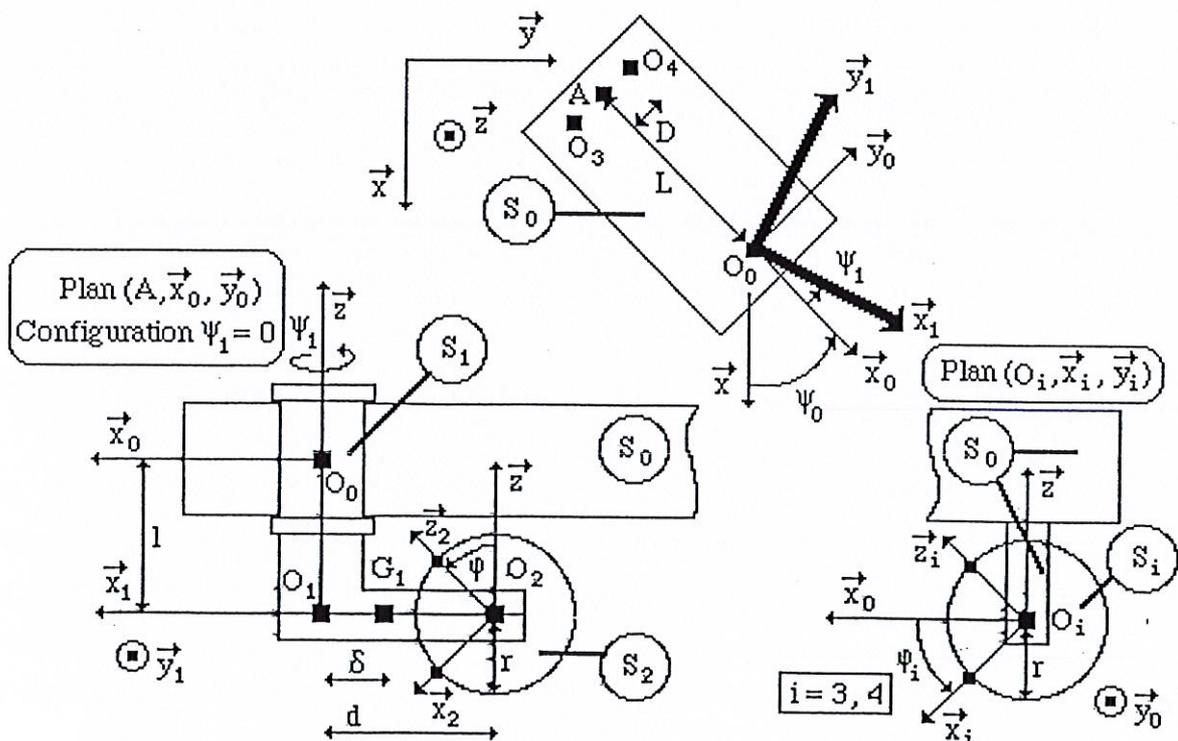
Le repère lié à la roue  $S_2$  est désigné par  $R_2 = (O_2, \vec{x}_2, \vec{y}_1, \vec{z}_2)$  de telle sorte que le plan dans lequel elle est contenue au cours du temps  $(O_2, \vec{x}_2, \vec{z}_2)$  n'est pas un plan fixe par rapport à la plateforme. Ce plan reste toutefois toujours un plan vertical perpendiculaire au plan de la plateforme et contenant l'axe  $(\vec{z})$ . On note  $\varphi = (\vec{x}_1, \vec{x}_2) = (\vec{z}, \vec{z}_2)$ . On donne la matrice d'inertie de la roue :

$$[J_{O_2}(S_2)]^{R_2} = \frac{m r^2}{4} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

On estime que la liaison entre  $S_2$  et  $S_1$  est une liaison rotoïde parfaite d'axe  $(O_2, \vec{y}_1)$ .

On donne :

$$\begin{cases} \vec{OO}_0 = X \vec{x} + Y \vec{y} + (l+r) \vec{z} \\ \vec{O}_0 \vec{O}_1 = -l \vec{z} \\ \vec{O}_1 \vec{O}_2 = -d \vec{x}_1 \\ \vec{O}_0 \vec{O}_2 = \vec{O}_0 \vec{O}_1 + \vec{O}_1 \vec{O}_2 = -l \vec{z} - d \vec{x}_1 \\ \vec{O}_0 \vec{O}_3 = \vec{O}_0 \vec{A} + \vec{A} \vec{O}_3 = -L \vec{x}_0 - D \vec{y}_0 \end{cases} \quad \begin{cases} \vec{O}_0 \vec{O}_4 = \vec{O}_0 \vec{A} + \vec{A} \vec{O}_4 = -L \vec{x}_0 + D \vec{y}_0 \\ \vec{O}_1 \vec{G}_1 = -\delta \vec{x}_1 \\ \vec{O}_2 \vec{G}_1 = (d-\delta) \vec{x}_1 \\ \vec{O}_0 \vec{G}_1 = \vec{O}_0 \vec{O}_1 + \vec{O}_1 \vec{G}_1 = -l \vec{z} - \delta \vec{x}_1 \end{cases}$$



## 1. CINEMATIQUE (le repère $R_0$ est utilisé comme repère de projection)

1.1. Justifier pourquoi :

- les points  $O_0$ ,  $O_3$  et  $O_4$  peuvent être considérés comme des points de  $S_0$  ;
- le point  $O_2$  peut être considéré comme un point de  $S_1$  et  $S_2$ .

1.2. Donner l'expression des éléments de réduction du torseur cinématique de  $S_0$  par rapport à  $R$  en  $O_0$ ,  $O_3$  et  $O_4$ .

1.3. Donner l'expression des éléments de réduction du torseur cinématique de  $S_1$  par rapport à  $R$  en  $O_0$ ,  $O_2$  et  $G_1$ .

1.4. Donner l'expression des éléments de réduction du torseur cinématique de  $S_2$  par rapport à  $R$  en  $O_2$ .

1.5. Donner l'expression des éléments de réduction du torseur cinématique de  $(S_i)_{i=3,4}$  par rapport à  $R$  en  $(O_i)_{i=3,4}$ .

1.6. Donner l'expression des conditions de roulement sans glissement aux points  $I_3$ ,  $I_4$  et  $I$ , en fonction des différents paramètres géométriques, angulaires et de position.

On se place dans toute la suite du problème dans la configuration suivante :

$$\begin{cases} \psi_0(t) = 0 \\ \dot{X}(t) = \text{constante}, \dot{Y}(t) = 0 \end{cases}$$

## 2. CINETIQUE

2.1. Donner l'expression de la matrice de l'opérateur d'inertie de  $S_1$  en  $G_1$  dans la base  $b_1$  en fonction de  $m_1$ ,  $\delta$ ,  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ .

2.2. Donner l'expression des éléments de réduction en  $G_1$  du torseur cinétique par rapport à  $R$  du solide  $S_1$  en fonction de  $\dot{X}$ ,  $\dot{\psi}_1$ ,  $\psi_1$ ,  $m_1$ ,  $\delta$  et  $\gamma$  (le repère  $R$  est utilisé comme repère de projection).

2.3. Donner l'expression des éléments de réduction en  $G_1$  du torseur dynamique par rapport à  $R$  du solide  $S_1$  (le repère  $R$  est utilisé comme repère de projection).

2.4. Donner l'expression de l'énergie cinétique de  $S_1$  par rapport à  $R$ .

2.5. Donner l'expression des éléments de réduction en  $O_2$  du torseur cinétique par rapport à  $R$  du solide  $S_2$  en fonction de  $\dot{\phi}$ ,  $\psi_1$ ,  $m$  et  $r$  (le repère  $R_1$  est utilisé comme repère de projection).

- 2.6. Donner l'expression des éléments de réduction en  $O_2$  du torseur dynamique par rapport à  $R$  du solide  $S_2$  (le repère  $R_1$  est utilisé comme repère de projection).
- 2.7. Donner l'expression de l'énergie cinétique de  $S_2$  par rapport à  $R$ .

### 3. DYNAMIQUE

- 3.1. Donner la forme et, quand c'est possible, l'expression précise des éléments de réduction en  $G_1$  des torseurs des efforts extérieurs qui s'exercent sur  $S_1$  (le repère  $R$  est utilisé comme repère de projection).
- 3.2. Donner la forme et, quand c'est possible, l'expression précise des éléments de réduction en  $O_2$  des torseurs des efforts extérieurs qui s'exercent sur  $S_1$  (le repère  $R_1$  est utilisé comme repère de projection).
- 3.3. Appliquer le Principe Fondamental de la Dynamique à  $S_1$  (on écrira l'ensemble des équations scalaires qu'il induit).
- 3.4. Appliquer le Principe Fondamental de la Dynamique à  $S_2$  (on écrira l'ensemble des équations scalaires qu'il induit).