

# Chapitre

## Cinématique du solide

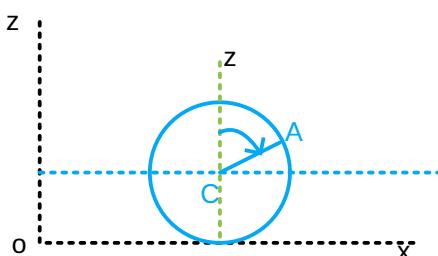
### 1.1 Disque tournant

Dans le cas d'un disque tournant, le vecteur rotation est  $\dot{\alpha}\vec{e}_z$  et si l'angle est dans le sens anti-horaire, on a  $-\dot{\alpha}\vec{e}_z$

D'après la formule de varignon, on a  $\vec{a} = \vec{\sigma} + \vec{AO} \wedge \vec{\Omega} = \vec{0}$ . Dans le premier cas, en se plaçant en coordonnées polaires on a  $\vec{v}_a = \dot{\alpha}\vec{e}_z \wedge \rho\vec{e}_\rho = \dot{\alpha}\rho\vec{e}_\varphi$ . Dans le deuxième cas, on a  $-\dot{\alpha}\rho\vec{e}_\varphi = + - \dot{\alpha}\rho\vec{e}_{\varphi'}$

Si les 2 vitesses sont positives, le vecteur tourne bien dans le sens de l'angle orienté.

### 1.2 Point sur le périmètre du disque



#### Contexte

Un disque de rayon  $r$  tourne uniformément autour de son axe, à une vitesse angulaire  $\omega$ . Son centre C se déplace sur la droite horizontale  $z = r$  du plan vertical (Oxz) du référentiel R. On désigne par  $\theta$  l'angle que fait un rayon avec l'axe (Cz) du disque, A étant un point quelconque situé à la périphérie du disque et repéré par cet angle. La vitesse du centre C du disque par rapport à R est  $r\dot{\theta}\vec{e}_x$ .

L'objectif est de trouver l'expression de  $\vec{v}_a$ .

On applique Varignon :

$$\begin{aligned}\vec{v}_a &= \vec{v}_c + \overrightarrow{AC} \wedge \vec{\omega} \\ &= r\dot{\theta}\vec{e}_x - r\vec{e}_\rho \wedge \vec{e}_y \\ &= r\dot{\theta}\vec{e}_x + r\dot{\theta}\vec{e}_\theta\end{aligned}$$

On peut laisser le résultat dans la base.

Pour trouver la vitesse en  $\theta = \pi$ , on exprime le vecteur en fonction de l'angle.

On trouve une vitesse nulle car la vitesse du centre de masse a été choisie pour. On retrouve donc la condition de roulement sans glissement.

## 1.3 Différentiel d'une automobile

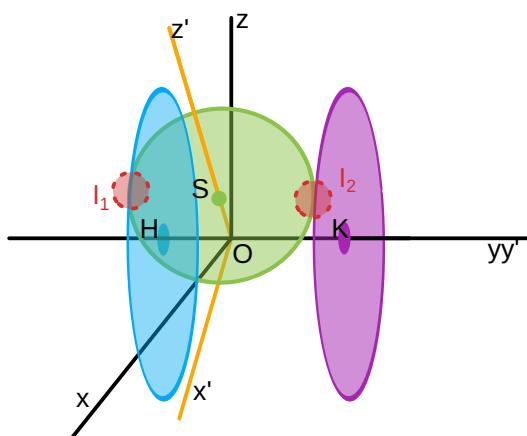


### Contexte

Le bati du différentiel, auquel est fixé le disque S tourne à la vitesse angulaire constante  $\omega$  autour de l'axe Oy du repère R.

Le satellite, de rayon  $a = SI_1 = SI_2$  et de centre S, peut par ailleurs tourner autour de son axe ( $Oz'$ ) tout en restant en contact avec les deux disques identiques  $P_1$  et  $P_2$  – les planétaires – de rayon  $b = HI_1 = KI_2$ . On note  $w_0, w_1, w_2$  les vitesses angulaires de rotation de S,  $P_1$  et  $P_2$  autour de leurs axes respectifs.

On représente la situation sur cette figure :



Les seuls degrés de liberté du système sont  $\omega, \omega_1, \omega_2, \omega_0$ .

On cherche d'abord la vitesse du disque S par rapport à R.

On sait que le disque S tourne autour de l'axe y à une distance b de l'axe et à une vitesse  $\omega$ . On peut donc écrire

$$\begin{aligned}\vec{v}_S &= \vec{v}_O + \vec{SO} \wedge \vec{\omega} \\ &= \vec{0} - b\vec{e}_z \wedge \omega \vec{e}_y \\ &= b\omega \vec{e}_x\end{aligned}$$

On a choisi de fixer  $\omega$  dans le sens trigonométrique autour de  $y$ , donc il est positif.

On rappelle que dans une BOND,  $\vec{e}_z \wedge \vec{e}_y = -\vec{e}_x$

On cherche maintenant les vitesses  $\vec{v}_{i1}, \vec{v}_{i2}$  des points appartenant au disque S.

Comme on connaît désormais la vitesse de S, on peut utiliser le théorème de Varignon. On a donc

$$\begin{aligned}\vec{v}_{i1} &= \vec{v}_S + \vec{I_1 S} \wedge \vec{\Omega}_S \\ &= b\omega \vec{e}_x + a\vec{e}_y \wedge (\omega_0 \vec{e}_z + \omega \vec{e}_y) \\ &= (b\omega + a\omega_0) \vec{e}_x\end{aligned}$$

Attention. Le vecteur rotation du disque S est la somme du vecteur rotation lié à sa rotation autour de l'axe y et du vecteur lié à sa rotation autour de lui-même !

Pour  $\vec{V}_{i2}$ , c'est le même principe

$$\begin{aligned}\vec{v}_{i2} &= \vec{v}_S + \vec{I_2 S} \wedge \vec{\Omega}_S \\ &= b\omega \vec{e}_x - a\vec{e}_y \wedge (\omega_0 \vec{e}_z + \omega \vec{e}_y) \\ &= (b\omega - a\omega_0) \vec{e}_x\end{aligned}$$

Bien que la base ne soit pas fixe, on peut quand même l'utiliser pour exprimer la vitesse

On peut maintenant trouver des relations entre les  $\omega$  grâce à la condition de roulement sans glissement. Prenons d'abord  $P_1$ . Soit  $I_{1,p} \in P, I_{1,s} \in S$ . On sait par la condition de roulement sans glissement que :

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_{1,s}} &= \vec{v}_{I_{1,p}} \\ &= \vec{v}_{H \in P} + \vec{I_1 H} \wedge \omega_1 \vec{e}_y \\ &= \vec{0} - b\vec{e}_z \wedge \omega_1 \vec{e}_y \\ &= +b\omega_1 \vec{e}_x \\ (b\omega + a\omega_0) \vec{e}_x &= b\omega_1 \vec{e}_x \\ b\omega + a\omega_0 &= b\omega_1\end{aligned}$$

Prenons ensuite  $P_2$ . Soit  $I_{2,p} \in P, I_{2,s} \in S$ . On sait par la condition de roulement sans glissement que :

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_{2,s}} &= \vec{v}_{I_{2,p}} \\ &= \vec{v}_{K \in P} + \vec{I_2 K} \wedge \omega_2 \vec{e}_y \\ &= \vec{0} - b\vec{e}_z \wedge \omega_2 \vec{e}_y \\ &= +b\omega_2 \vec{e}_x \\ (b\omega - a\omega_0) \vec{e}_x &= b\omega_2 \vec{e}_x \\ b\omega - a\omega_0 &= b\omega_2\end{aligned}$$

On déduit des 2 résultats précédents que

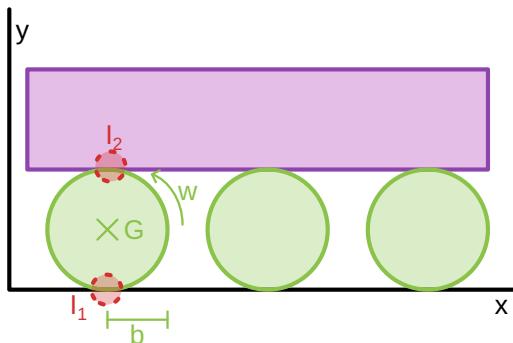
$$2b\omega = b\omega_1 + b\omega_2$$

$$2\omega = \omega_1 + \omega_2$$

Si la voiture est en ligne droite,  $\omega_1 = \omega_2$ , et en conséquence, comme  $2\omega = \omega_1 + \omega_2$ , on a  $\omega = \omega_1 = \omega_2$ . On en déduit que  $\omega_0 = 0$  et que le satellite ne tourne pas sur lui-même.

En revanche si une roue est bloquée (cas extrême), on aura par exemple  $\omega_1 = 0 \Rightarrow 2\omega = \omega_2$  et  $\omega_0 = \frac{-a}{b}\omega$ . En virage,  $\omega_0 \neq 0$  selon les relations précédentes.

## 1.4 Roulement d'un bloc de pierre sur des rondins



### Contexte

On veut reproduire une expérience d'Obélix qui pousse, à la vitesse  $v = v\mathbf{e}_x$ , un bloc de pierre (modélisé par un parallélépipède) sur des rondins de bois (cylindres creux de rayon  $b$ ) qui ne glissent ni sur le sol, ni sous la pierre. On définit  $I_1$  le point de contact d'un rondin sur le sol et  $I_2$  le point de contact du rondin sous la pierre. On désigne par  $G$  le centre de masse de ce rondin. On travaille dans le référentiel terrestre supposé galiléen et les rondins de bois tournent à la vitesse angulaire  $\omega\mathbf{e}_z$  avec  $\omega$  algébrique.

On souhaite d'abord exprimer les vitesses des points  $I_1$  et  $I_2$  appartenant au rondin de bois en fonction de la vitesse de  $G$ . On applique Varignon :

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_1} &= \vec{v}_G + \vec{I_1G} \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x + b \vec{e}_y \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x + b\omega \vec{e}_x \\ &= (v_g + b\omega) \vec{e}_x\end{aligned}$$

De la même façon, au point  $I_2$ , on a

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_2} &= \vec{v}_G + \vec{I_2 G} \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x - b \vec{e}_y \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x - b \omega \vec{e}_x \\ &= (v_g - b\omega) \vec{e}_x\end{aligned}$$

Exprimons maintenant les conditions de roulement sans glissement en  $I_1$  et en  $I_2$ .

On a  $I_1 \in \text{sol}$ ,  $I_1 \in \text{roue}$ , avec  $\overrightarrow{v_{I_1 \in \text{sol}}} = \vec{0}$ . On en déduit que  $\overrightarrow{v_{I_1, s}} = (v_g + b\omega) \vec{e}_x = \vec{0} \Rightarrow v_g = -\omega b$

Pour  $I_2$ , on a  $I_2 \in \text{pierre}$ ,  $I_2 \in \text{roue}$ , avec  $\overrightarrow{v_{I_2 \in \text{pierre}}} = \vec{v}$  selon l'énoncé et  $\overrightarrow{v_{I_2, \text{pierre}}} = (v_g - b\omega) \vec{e}_x$ . On en déduit que  $v_g - \omega b = v$ .

On peut en déduire la valeur de  $v_g$ . Avec les 2 conditions, on trouve que  $-2b\omega = v$ , ce qui nous permet de trouver une valeur de  $\omega = \frac{-v}{2b}$ . En injectant cette expression dans la première condition, on trouve que  $v_g - (-\frac{v}{2b})b = \frac{v}{2}$ .

#### Astuce

car solide en translation donc tous les points ont la même vitesse.

#### Exemple

Le signe de  $\omega$  est négatif, ce qui est cohérent car le rondin tourne dans le sens horaire, la pierre étant poussée vers la droite.