

Chapitre

Cinématique du solide

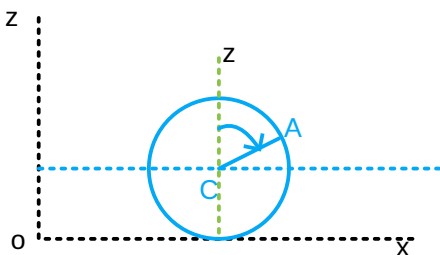
1.1 Disque tournant

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 $\vec{a} = \vec{d} + \vec{AO} \wedge \vec{\Omega} = \vec{0}$. 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 ω . Son centre C se déplace sur la droite horizontale $z = r$ du plan vertical (Oxz) du référentiel R . On désigne par θ 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 :

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

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

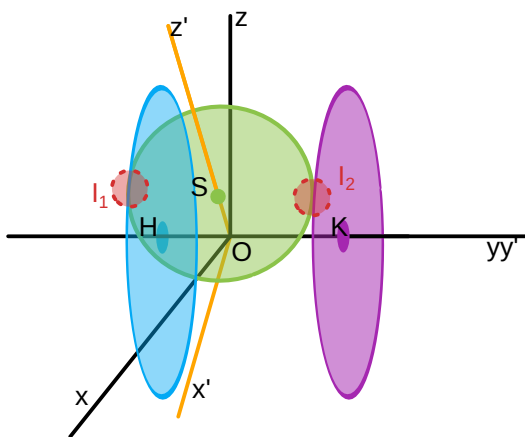


Contexte

Le bâti du différentiel, auquel est fixé le disque S tourne à la vitesse angulaire constante ω 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 ω . 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 ω 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

$$\begin{aligned}\vec{v}_{i1} &= \vec{v}_S + \vec{I_1S} \wedge \vec{\Omega}_S \\ &= b\omega\vec{e}_x + a\vec{e}_y \wedge (\omega_0\vec{e}_z + \omega\vec{e}_y) \\ &= (b\omega + a\omega_0)\vec{e}_x\end{aligned}$$

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

$$\begin{aligned}\vec{v}_{i2} &= \vec{v}_S + \vec{I_2S} \wedge \vec{\Omega}_S \\ &= b\omega\vec{e}_x - a\vec{e}_y \wedge (\omega_0\vec{e}_z + \omega\vec{e}_y) \\ &= (b\omega - a\omega_0)\vec{e}_x\end{aligned}$$

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 ω 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 :

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_{1,s}} &= \vec{v}_{I_{1,p}} \\ &= \vec{v}_{H \in P} + \vec{I_1H} \wedge \omega_1\vec{e}_y \\ &= \vec{0} - b\vec{e}_z \wedge \omega_1\vec{e}_y \\ &= +b\omega_1\vec{e}_x \\ (b\omega + a\omega_0)\vec{e}_x &= b\omega_1\vec{e}_x \\ b\omega + a\omega_0 &= b\omega_1\end{aligned}$$

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 :

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_{2,s}} &= \vec{v}_{I_{2,p}} \\ &= \vec{v}_{K \in P} + \vec{I_2K} \wedge \omega_2\vec{e}_y \\ &= \vec{0} - b\vec{e}_z \wedge \omega_2\vec{e}_y \\ &= +b\omega_2\vec{e}_x \\ (b\omega - a\omega_0)\vec{e}_x &= b\omega_2\vec{e}_x \\ b\omega - a\omega_0 &= b\omega_2\end{aligned}$$

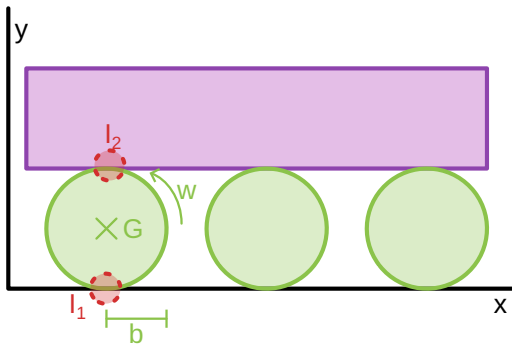
On déduit des 2 résultats précédents que

$$\begin{aligned}2b\omega &= b\omega_1 + b\omega_2 \\ 2\omega &= \omega_1 + \omega_2\end{aligned}$$

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 parallélogramme) 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 ω 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 :

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

De la même façon, au point I_2 , on a

$$\begin{aligned}\vec{v}_{I_2} &= \vec{v}_G + \vec{I_2G} \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x - b \vec{e}_y \wedge \omega \vec{e}_z \\ &= v_g \vec{e}_x - b \omega \vec{e}_x \\ &= (v_g - b\omega) \vec{e}_x\end{aligned}$$

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

Pour I_2 , on a $I_2 \in \text{pierre}, I_2 \in \text{roue}$, avec $\vec{v}_{I_2 \in \text{pierre}} = \vec{v}$ selon l'énoncé
 et $\vec{v}_{I_2, \text{pierre}} = (v_g - b\omega) \vec{e}_x$. 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 ω est négatif, ce qui est cohérent car le rondin tourne dans le sens horaire, la pierre étant poussée vers la droite.