

1.1 $\bar{v}_C = \frac{d}{dt} \overline{OC} \Big|_{abs} = \frac{d}{dt} \overline{OC} \Big|_{rel} + \bar{\omega}_{XYZ/xyz} \times \overline{OC}$

$\overline{OC} = \frac{3L}{2} \cos \theta \bar{I}_X + \frac{3L}{2} \sin \theta \bar{I}_Z$; $\bar{\omega}_{XYZ/xyz} = -\dot{\phi} \bar{I}_Y$

$\bar{v}_C = \left(-\frac{3L}{2} \sin \theta \dot{\theta} \bar{I}_X + \frac{3L}{2} \cos \theta \dot{\theta} \bar{I}_Z \right) + \left(\dot{\phi} \frac{3L}{2} \cos \theta \bar{I}_Z - \dot{\phi} \frac{3L}{2} \sin \theta \bar{I}_X \right) = \frac{3L}{2} (\dot{\theta} + \dot{\phi}) (-\sin \theta \bar{I}_X + \cos \theta \bar{I}_Z)$

$\bar{a}_C = \frac{d}{dt} \bar{v}_C \Big|_{abs} = \frac{d}{dt} \bar{v}_C \Big|_{rel} + \bar{\omega}_{XYZ/xyz} \times \bar{v}_C$

$\bar{a}_C = \frac{3L}{2} (\ddot{\theta} + \ddot{\phi}) (-\sin \theta \bar{I}_X + \cos \theta \bar{I}_Z) + \frac{3L}{2} (\dot{\theta} + \dot{\phi}) \dot{\theta} (-\cos \theta \bar{I}_X - \sin \theta \bar{I}_Z) + \frac{3L}{2} (\dot{\theta} + \dot{\phi}) \dot{\phi} (-\cos \theta \bar{I}_X - \sin \theta \bar{I}_Z)$

$\bar{a}_C = -\frac{3L}{2} \left(\sin \theta (\ddot{\theta} + \ddot{\phi}) + \cos \theta (\dot{\theta} + \dot{\phi})^2 \right) \bar{I}_X + \frac{3L}{2} \left(\cos \theta (\ddot{\theta} + \ddot{\phi}) - \sin \theta (\dot{\theta} + \dot{\phi})^2 \right) \bar{I}_Z$

1.2 $\bar{v}_C = \underbrace{\bar{v}_A}_{\bar{v}_{Arel} + \bar{v}_{Aentr}} + \underbrace{\bar{\omega}}_{(\dot{\theta} - \dot{\phi}) \bar{I}_Y} \times \overline{AC}$

$\bar{a}_C = \underbrace{\bar{a}_A}_{\bar{a}_{Arel} + \bar{a}_{Aentr} + \bar{a}_{Acor}} + \underbrace{\bar{\varepsilon}}_{(\ddot{\theta} - \ddot{\phi}) \bar{I}_Y} \times \overline{AC} + \underbrace{\bar{\omega}}_{(\dot{\theta} - \dot{\phi}) \bar{I}_Y} \times \left(\bar{\omega} \times \overline{AC} \right)$

1.3 C décrit un cercle de rayon $3L/2$ à la vitesse angulaire $-(\dot{\theta} + \dot{\phi}) \bar{I}_Y$

1.4 Rotation instantanée, vitesse angulaire $\dot{\theta} \bar{I}_Y$ autour de $I_1 Y$, où I_1 est le sommet du rectangle $AOBI_1$.

1.5 a) Si $\dot{\theta} \neq \dot{\phi}$: rotation instantanée de vitesse angulaire $(\dot{\theta} - \dot{\phi}) \bar{I}_Y$ autour de IY où I est tel que

$$\bar{v}_C = \bar{v}_I + \bar{\omega}_{AB} \times \overline{IC} \Rightarrow \bar{\omega}_{AB} \times \bar{v}_C = \bar{\omega}_{AB} \times \bar{\omega}_{AB} \times \overline{IC} = \underbrace{(\bar{\omega}_{AB} \cdot \overline{IC})}_{\perp} \bar{\omega}_{AB} - (\bar{\omega}_{AB}^2) \overline{IC} \Rightarrow \overline{CI} = \frac{\bar{\omega}_{AB} \times \bar{v}_C}{\omega_{AB}^2}$$

$$\overline{CI} = \frac{3L}{2} \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} (\cos \theta \bar{I}_X + \sin \theta \bar{I}_Z) = \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} \overline{CI_1} \text{ où } I_1 \text{ est le "CIR" relatif dans les axes } OXYZ$$

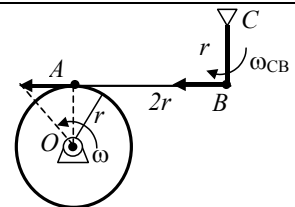
$$\left\{ \begin{array}{l} \text{si } \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} > 1 : I \text{ est au delà de } I_1 ; \text{ si } 0 < \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} < 1 : I \text{ est entre } C \text{ et } I_1 ; \\ \text{si } -1 < \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} < 0 : I \text{ est entre } O \text{ et } C ; \text{ si } \frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} < -1 : I \text{ est au delà de } O ; \text{ si } \dot{\theta} = -\dot{\phi} : I \text{ est en } C ; \\ \text{si } \dot{\phi} = 0 : I \text{ est en } I_1 ; \text{ Si } \dot{\theta} = 0 \left(\frac{\dot{\theta} + \dot{\phi}}{\dot{\theta} - \dot{\phi}} = -1 \right) : \text{rotation continue de vitesse angulaire } (-\dot{\phi}) \bar{I}_Y \text{ autour de } O \end{array} \right.$$

$$\Rightarrow AN : \overline{CI} = \frac{7}{3} \overline{CI_1}$$

b) si $\dot{\theta} = \dot{\phi}$: translation instantanée de vitesse instantanée $\bar{v}_C = \bar{v}_A = 3L\dot{\theta}(-\sin \theta \bar{I}_X + \cos \theta \bar{I}_Z)$

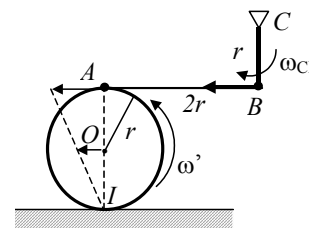
2.a $\left. \begin{array}{l} \bar{v}_A = \bar{v}_O + \bar{\omega} \times \overline{OA} = \bar{\omega}_{OA} \times \overline{OA} = \omega_{OA} r \bar{I}_X \\ \bar{v}_B = \bar{v}_C + \bar{\omega}_{CB} \times \overline{CB} = \omega_{CB} r \bar{I}_X \end{array} \right\} \Rightarrow \omega = \omega_{CB}$

Les vitesses v_A et v_B sont parallèles. Comme la barre AB est indéformable, elle subit une translation curviligne instantanée donc les vitesses de A et B doivent être égales.

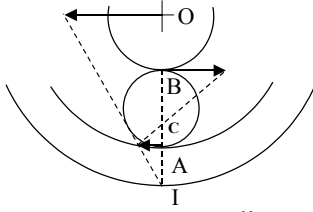


2.b $\left. \begin{array}{l} \bar{v}_A = \bar{v}_I + \bar{\omega}' \times \overline{IA} = \bar{\omega}' \times \overline{IA} = \omega' 2r \bar{I}_X \\ \bar{v}_B = \bar{v}_C + \bar{\omega}_{CB} \times \overline{CB} = \omega_{CB} r \bar{I}_X \end{array} \right\} \Rightarrow 2\omega' = \omega_{CB}$

(avec I le point de contact du disque avec le sol)



3.



Nous pouvons appliquer la formule de cinématique pour les solides.

Pour la bague extérieure ($IA=d$) : $I=CIR$

$$\vec{v}_O = -v\vec{1}_x = \vec{\gamma}' + \vec{\Omega}_{ext} \times \vec{IO} \Rightarrow v = \Omega_{ext} c / 2 \Rightarrow \Omega_{ext} = \frac{2v}{c}$$

$$\vec{v}_A = \vec{\gamma}' + \vec{\Omega}_{ext} \times \vec{IA} \Rightarrow \vec{v}_A = -\frac{2v}{c} d \vec{1}_x$$

$$\text{ou } \vec{v}_A = \frac{AI}{AO} \vec{v}_O = -\frac{d}{c/2} v \vec{1}_x$$

Pour la bague intérieure :

$$\vec{v}_B = \vec{v}_{rel} + \vec{v}_{entr} = \vec{v}_O + \vec{\Omega} \times \vec{OB} = \left(-v + \Omega \frac{a}{2} \right) \vec{1}_x$$

Pour la bille ($C=CIR$) :

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B + \vec{\omega} \times \vec{BA} \Rightarrow -|v_A| = |v_B| - \omega |BA| \text{ avec } \vec{\omega} = -\omega \vec{1}_z$$

$$v_A + v_B = \omega \frac{b-a}{2} \Rightarrow \omega = 2 \frac{v_A + v_B}{b-a}$$

$$\vec{\omega} = -2 \frac{\frac{2dv}{c} + \Omega \frac{a}{2} - v}{b-a} \vec{1}_z = - \left| \frac{-\frac{2b}{c} v + \Omega a}{b-a} \right| \vec{1}_z$$

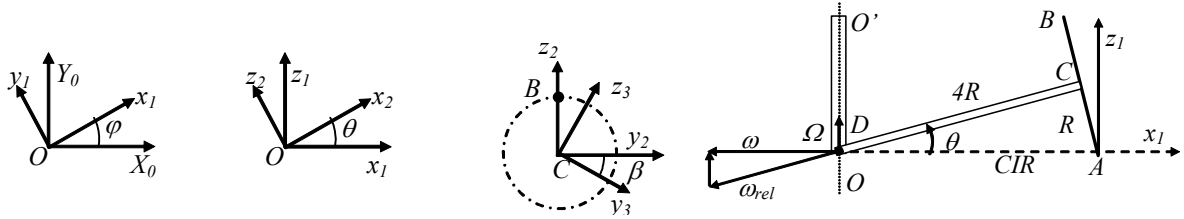
4.1 R_0 : Repère $OX_0Y_0Z_0$ fixe.

R_1 : Repère $Ox_1y_1z_1$ tournant autour de l'axe $Z_0 = z_1$ ($\vec{\omega}_{R_1/R_0} = \Omega \vec{1}_{z_1}$)

R_2 : Repère $Ox_2y_2z_2$ incliné par rapport à R_1 autour de l'axe $y_1 = y_2$ ($\vec{\omega}_{R_2/R_0} = \underbrace{\vec{\omega}_{R_2/R_1}}_{\dot{\theta}=0} + \vec{\omega}_{R_1/R_0} = \vec{\omega}_{R_1/R_0}$)

R_3 : Repère $Gx_3y_3z_3$ lié au disque et tournant avec R_2 et autour de $x_2 = x_3$

($\vec{\omega}_{R_3/R_0} = \vec{\omega}_{R_3/R_2} + \vec{\omega}_{R_2/R_0} = -\omega_r \vec{1}_{x_2} + \Omega \vec{1}_{z_1} = \vec{\omega}_{disque}$ car le repère R_3 est complètement lié au disque)



$$\Rightarrow \vec{\omega} = \vec{\Omega} + \vec{\omega}_{rel} = -\omega_{rel} \cos \theta \vec{1}_x + (\Omega - \omega_{rel} \sin \theta) \vec{1}_z$$

Nous repérons deux points appartenant au solide qui ont une vitesse nulle : le disque ne glisse pas donc la vitesse du point A est nulle. Il en est de même pour le point D qui appartient à l'axe fixe OO' . Donc l'axe instantané de rotation passe bien par ses deux points. Le vecteur vitesse angulaire du disque se trouvera sur cet axe.

Condition de roulement sans glissement :

$$\vec{v}_A = 0 = \vec{v}_C + \vec{\omega}_d \times \vec{CA} \text{ avec } \vec{CA} = -R \vec{1}_{z_2} = R \sin \theta \vec{1}_{x_1} - R \cos \theta \vec{1}_{z_1} \text{ et } \vec{v}_C = \underbrace{\vec{v}_O}_{=0} + \vec{\Omega} \times \vec{OC} = \Omega 4R \cos \theta \vec{1}_{y_1}$$

$$\vec{v}_A = 0 = \Omega 4R \cos \theta \vec{1}_{y_1} + (\Omega R \sin \theta - \omega_{rel} R) \vec{1}_{y_1} \Rightarrow \Omega 4R \cos \theta + R \Omega \sin \theta - R \omega_{rel} = 0$$

En simplifiant grâce à : $OA = \sqrt{17}R$ et $\sin \theta = 1/\sqrt{17}$; $\cos \theta = 4/\sqrt{17}$; on obtient $\omega_{rel} = \Omega \sqrt{17}$

par le dessin on peut aussi directement établir que $\frac{\Omega}{\omega} = \tan \theta$ et $\omega_{rel} = \frac{\omega}{\cos \theta}$

$$\Rightarrow \vec{\omega} = -\Omega \sqrt{17} \cos \theta \vec{1}_{x_1} + \Omega (1 - \sqrt{17} \sin \theta) \vec{1}_{z_1} = -4\Omega \vec{1}_{x_1}$$

$$\vec{\varepsilon}_{disque} = \frac{d\vec{\omega}_{disque}}{dt} \bigg|_{R_1} + \vec{\omega}_{R_1/R_0} \times \vec{\omega}_{disque} = \Omega \vec{1}_{z_1} \times \vec{\omega}_{disque} = -4\Omega^2 \vec{1}_{y_1}$$

4.2

$$\vec{v}_B = \vec{\omega} \times \vec{AB} = -4\Omega \vec{1}_x \times 2R (-\sin \theta \vec{1}_{x_1} + \cos \theta \vec{1}_{z_1}) = \frac{32\sqrt{17}}{17} \Omega R \vec{1}_{y_1} \text{ attention } \vec{v}_B \neq \frac{d\vec{DB}}{dt} \bigg|_{abs}$$

$$\vec{a}_C = \underbrace{\vec{a}_D}_{=0} + \underbrace{\vec{\varepsilon} \times \vec{DC}}_{=0} + \vec{\Omega} \times (\vec{\Omega} \times \vec{DC}) = -\Omega^2 4R \cos \theta \vec{1}_{x_1} = -\Omega^2 R \frac{16}{\sqrt{17}} \vec{1}_{x_1}$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_C + \vec{\varepsilon}_d \times \vec{CB} + \vec{\omega}_d \times (\vec{\omega}_d \times \vec{CB}) = -\Omega^2 R \frac{16}{\sqrt{17}} \vec{1}_{x_1} - 4\Omega^2 \vec{1}_{y_1} \times R (-\sin \theta \vec{1}_{x_1} + \cos \theta \vec{1}_{z_1}) - 4\Omega \vec{1}_{x_1} \times \frac{16}{\sqrt{17}} \Omega R \vec{1}_{y_1}$$

$$\vec{a}_B = -\frac{16}{\sqrt{17}} R \Omega^2 \vec{1}_{x_1} - \frac{4}{\sqrt{17}} \Omega^2 R \vec{1}_{z_1} - \frac{16}{\sqrt{17}} \Omega^2 R \vec{1}_{x_1} - \frac{64}{\sqrt{17}} \Omega^2 R \vec{1}_{z_1} = -\frac{32}{\sqrt{17}} \Omega^2 R \vec{1}_{x_1} - \frac{68}{\sqrt{17}} \Omega^2 R \vec{1}_{z_1}$$

$$!!! \vec{a}_A \neq 0 \Rightarrow \vec{a}_A = \vec{a}_C + \vec{\varepsilon} \times \vec{CA} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{CA}) = \frac{68}{\sqrt{17}} R \Omega^2 \vec{1}_{z_1}$$

$$5.1 \quad \bar{\omega} = \dot{\phi} \bar{I}_z + \dot{\theta} \bar{I}_y = -\dot{\theta} \sin \phi \bar{I}_x + \dot{\theta} \cos \phi \bar{I}_y + \dot{\phi} \bar{I}_z$$

$$5.2 \quad \bar{v}_H = \frac{d\overline{OH}}{dt} = \frac{d(L \sin \theta \bar{I}_z)}{dt} = L \cos \theta \dot{\theta} \bar{I}_z$$

$$\bar{v}_A = \frac{d\overline{OA}}{dt} = \frac{d}{dt} \left(L \cos \theta \bar{I}_x - \frac{L}{2} \bar{I}_y \right) = -L \sin \theta \dot{\theta} \bar{I}_x + \dot{\phi} \bar{I}_z \times \overline{OA} = \left(-L \sin \theta \dot{\theta} + \frac{L}{2} \dot{\phi} \right) \bar{I}_x + L \dot{\phi} \cos \theta \bar{I}_y$$

$$\bar{v}_B = \frac{d}{dt} \left(L \cos \theta \bar{I}_x + \frac{L}{2} \bar{I}_y \right) = \left(-L \sin \theta \dot{\theta} - \frac{L}{2} \dot{\phi} \right) \bar{I}_x + L \dot{\phi} \cos \theta \bar{I}_y$$

$$\bar{v}_E = -L \sin \theta \dot{\theta} \bar{I}_x + L \dot{\phi} \cos \theta \bar{I}_y$$

$$5.3 \quad \text{invariant } \bar{v} \cdot \bar{\omega} = L \cos \theta \dot{\phi}$$

$$1. \dot{\theta} = \dot{\phi} = 0 \quad \text{Solide immobile}$$

$$2. \dot{\theta} = 0; \dot{\phi} \neq 0 \quad \text{Rotation continue} \quad \bar{\omega} = \dot{\phi} \bar{I}_z \quad (\text{uniforme si } \ddot{\phi} = 0)$$

$$3. \dot{\theta} \neq 0; \dot{\phi} = 0 \quad \text{Rotation instantanée} \quad \text{CIR} = (x = L \cos \theta; z = L \sin \theta)$$

$$4. \dot{\theta} \neq 0; \dot{\phi} \neq 0 \quad \text{Mvt hélicoidal instantané} \quad \bar{\omega} = \dot{\phi} \bar{I}_z + \dot{\theta} \bar{I}_y$$

Axe hélicoidal : droite de point P tq $\bar{v}_P \parallel \bar{\omega}$

$$\bar{v}_P = \begin{pmatrix} \bar{\omega} \cdot \bar{v}_H \\ \bar{\omega} \cdot \bar{\omega} \end{pmatrix} \cdot \bar{\omega} = \frac{L \cos \theta \dot{\theta} \dot{\phi}}{\dot{\theta}^2 + \dot{\phi}^2} (\dot{\theta} \bar{I}_y + \dot{\phi} \bar{I}_z) \quad \text{et} \quad \overline{HP} = \frac{\bar{\omega} \times \bar{v}_H}{\bar{\omega} \cdot \bar{\omega}} + \lambda \bar{\omega} = \frac{L \cos \theta \dot{\theta}^2}{\dot{\theta}^2 + \dot{\phi}^2} \bar{I}_x + \lambda (\dot{\theta} \bar{I}_y + \dot{\phi} \bar{I}_z)$$

Animation sur : <http://www.ulb.ac.be/polytech/smana/Seance02CinematiqueHelicoidal.htm>

Pour les problèmes relatifs au Tps et aux laboratoires, contactez Emmanuelle.Vin@ulb.ac.be

Les énoncés et les corrigés sont accessibles et mis à jour sont sur le site de méca :

<http://beams.ulb.ac.be/beams/teaching/meca200/tps.html>