

1.  $\bar{\omega}_{AB} = 6 \text{ rad/sec } \bar{l}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{AB} = 0$ ;  $\bar{\omega}_{BC} = \omega_{BC} \bar{l}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{BC} = \varepsilon_{BC} \bar{l}_z$ ;  $\bar{\omega}_{CD} = -\omega_{CD} \bar{l}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{CD} = -\varepsilon_{CD} \bar{l}_z$

$$\bar{v}_B = \bar{v}_A + \bar{\omega}_{AB} \times \overline{AB} = \omega_{AB} L_{AB} \left( \frac{1}{2} \bar{l}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_y \right)$$

$$\bar{v}_{C \in BC} = \bar{v}_B + \bar{\omega}_{BC} \times \overline{BC} = \omega_{AB} L_{AB} \left( \frac{1}{2} \bar{l}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_y \right) + \omega_{BC} L_{BC} \bar{l}_y$$

$$\bar{v}_{C \in CD} = \bar{v}_D + \bar{\omega}_{CD} \times \overline{DC} = \omega_{CD} L_{CD} \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_x + \frac{1}{2} \bar{l}_y \right) \text{ avec } \left\{ \begin{array}{l} \omega_{CD} = \frac{1}{\sqrt{3}} \frac{L_{AB}}{L_{CD}} \omega_{AB}; \quad \omega_{BC} = 2 \frac{\sqrt{3}}{3} \frac{L_{AB}}{L_{BC}} \omega_{AB} \\ \bar{\omega}_{CD} = -2,165 \text{ s}^{-1} \bar{l}_z; \quad \bar{\omega}_{BC} = 5,773 \text{ s}^{-1} \bar{l}_z \end{array} \right. \Rightarrow$$

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{\omega}_{AB} \times (\bar{\omega}_{AB} \times \overline{AB}) + \bar{\varepsilon}_{AB} \times \overline{AB} = \bar{\omega}_{AB} \times (\bar{\omega}_{AB} \times \overline{AB}) = \omega_{AB}^2 L_{AB} \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_x + \frac{1}{2} \bar{l}_y \right)$$

$$\bar{a}_{C \in BC} = \bar{a}_B + \bar{\omega}_{BC} \times (\bar{\omega}_{BC} \times \overline{BC}) + \bar{\varepsilon}_{BC} \times \overline{BC} = \omega_{AB}^2 L_{AB} \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_x + \frac{1}{2} \bar{l}_y \right) - \omega_{BC}^2 L_{BC} \bar{l}_x + \varepsilon_{BC} L_{BC} \bar{l}_y$$

$$\bar{a}_{C \in CD} = \bar{a}_D + \bar{\omega}_{DC} \times (\bar{\omega}_{DC} \times \overline{DC}) + \bar{\varepsilon}_{DC} \times \overline{DC} = \omega_{CD}^2 L_{CD} \left( \frac{1}{2} \bar{l}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_y \right) + L_{CD} \varepsilon_{DC} \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{l}_x + \frac{1}{2} \bar{l}_y \right)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{DC} = \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \omega_{AB}^2 L_{AB} - \omega_{BC}^2 L_{BC} - \frac{1}{2} \omega_{CD}^2 L_{CD} \right) \frac{2\sqrt{3}}{3} \frac{1}{L_{CD}} \\ \varepsilon_{BC} = \frac{1}{L_{BC}} \left( -\frac{1}{2} \omega_{AB}^2 L_{AB} - \frac{\sqrt{3}}{2} \omega_{CD}^2 L_{CD} + \frac{1}{2} L_{CD} \varepsilon_{DC} \right) \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{DC} = \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \frac{1}{L_{AB}} - \frac{4}{3} \frac{1}{L_{BC}} - \frac{1}{6} \frac{1}{L_{CD}} \right) \frac{2\sqrt{3}}{3} \frac{L_{AB}^2}{L_{CD}} \omega_{AB}^2 \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{DC} = 9,073 \text{ s}^{-2} \bar{l}_z \\ \varepsilon_{BC} = \frac{1}{L_{BC}} \left( -\frac{1}{2} \omega_{AB}^2 L_{AB} - \frac{\sqrt{3}}{2} \left( \frac{1}{\sqrt{3}} \frac{L_{AB}}{L_{CD}} \omega_{AB} \right)^2 L_{CD} + \frac{1}{2} L_{CD} \varepsilon_{DC} \right) \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{BC} = -26,4618 \text{ s}^{-2} \bar{l}_z \end{array} \right.$$

1. 1.). (rem :  $\dot{\omega}_1 = 0$  ;  $\dot{\omega}_3 = 0$ )

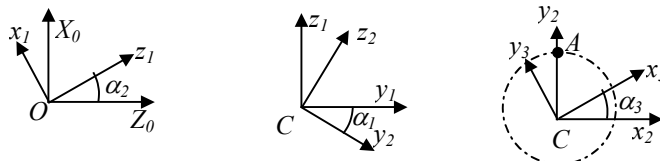
$R_0$  : Repère  $Ox_0y_0z_0$  fixe.

$R_1$  : Repère  $Ox_1y_1z_1$  tournant autour de l'axe  $Y_0 = y_1$  ( $\bar{\omega}_{R_1/R_0} = \omega_2 \bar{l}_{y_1}$ )

$R_2$  : Repère  $Ox_2y_2z_2$  tournant avec  $R_1$  et autour de l'axe  $x_1 = x_2$  ( $\bar{\omega}_{R_2/R_0} = \bar{\omega}_{R_2/R_1} + \bar{\omega}_{R_1/R_0} = -\omega_1 \bar{l}_{x_2} + \omega_2 \bar{l}_{y_1}$ )

$R_3$  : Repère  $Gx_3y_3z_3$  lié au disque et tournant avec  $R_2$  et autour de  $z_2 = z_3$

( $\bar{\omega}_{R_3/R_0} = \bar{\omega}_{R_3/R_2} + \bar{\omega}_{R_2/R_0} = -\omega_1 \bar{l}_{x_2} + \omega_2 \bar{l}_{y_1} + \omega_3 \bar{l}_{z_2} = \bar{\omega}_{disque}$  car le repère  $R_3$  est complètement lié au disque)



$$\bar{\omega}_{disque} = -\omega_1 \bar{l}_{x_2} + \omega_2 \bar{l}_{y_1} + \omega_3 \bar{l}_{z_2} = -\omega_1 \bar{l}_{x_2} + \omega_2 (\cos \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{l}_{z_2}) + \omega_3 \bar{l}_{z_2}$$

$$\bar{\varepsilon}_{disque} = \frac{d\bar{\omega}_{disque}}{dt} \Big|_{R_2} + \bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{\omega}_{disque} \text{ avec } \bar{\omega}_{R_2/R_0} = -\omega_1 \bar{l}_{x_2} + \omega_2 (\cos \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{l}_{z_2})$$

$$\begin{aligned} \bar{\varepsilon}_{disque} = & \underbrace{\dot{\omega}_2 (\cos \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{l}_{z_2})}_{\bar{l}_{y_1}} + \underbrace{\omega_2 \omega_1 (-\sin \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{l}_{z_2})}_{\bar{l}_{z_1}} + \\ & + \omega_1 \omega_2 \underbrace{(-\sin \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{l}_{z_2})}_{\bar{l}_{z_1}} - \omega_1 \omega_2 \underbrace{(-\sin \alpha_1 \bar{l}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{l}_{z_2})}_{\bar{l}_{z_1}} + (\omega_1 \omega_3 \bar{l}_{y_2} + \omega_2 \omega_3 \cos \alpha_1 \bar{l}_{x_2}) \end{aligned}$$

$$\bar{\varepsilon}_{disque} = \omega_2 \omega_3 \cos \alpha_1 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3 \cos \alpha_1) \bar{1}_{y_1} + (\omega_2 \omega_1 - \omega_1 \omega_3 \sin \alpha_1) \bar{1}_{z_1}$$

$$\Rightarrow \bar{\varepsilon}_{disque} \Big|_{\text{Instant } t: \alpha_1=0} = \omega_2 \omega_3 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \omega_1 \bar{1}_{z_1}$$

autre méthode :

$$\bar{\varepsilon}_d = -\frac{d\omega_1}{dt} \bar{1}_{x_2} - \omega_1 \frac{d\bar{1}_{x_2}}{dt} + \frac{d\omega_2}{dt} \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \frac{d\bar{1}_{y_1}}{dt} + \frac{d\omega_3}{dt} \bar{1}_{z_2} + \omega_3 \frac{d\bar{1}_{z_2}}{dt}$$

$\frac{d\bar{1}_{x_2}}{dt} = \bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{1}_{x_2}$      $\frac{d\bar{1}_{y_1}}{dt} = \bar{\omega}_{R_1/R_0} \times \bar{1}_{y_1}$      $\frac{d\bar{1}_{z_2}}{dt} = \bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{1}_{z_2}$

$$\bar{\varepsilon}_d \Big|_{\text{Instant } t: \alpha_1=0} = -\omega_1 (-\omega_2 \bar{1}_{x_1}) + \dot{\omega}_2 \bar{1}_{y_1} + \omega_2 (0) + \omega_3 \left( \omega_1 \bar{1}_{y_2} + \omega_2 \cos \alpha_1 \bar{1}_{x_2} \right) = \omega_2 \omega_3 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \omega_1 \bar{1}_{z_1}$$

$$\bar{v}_A \Big|_{\text{Instant } t: \alpha_1=0} = \bar{v}_C + \bar{\omega}_d \times \bar{CA} = -R\omega_3 \bar{1}_{x_1} - (b\omega_2 + R\omega_1) \bar{1}_{z_1}$$

$$\bar{a}_A \Big|_{\text{Instant } t: \alpha_1=0} = \bar{a}_C + \bar{\omega}_d \times (\bar{\omega}_d \times \bar{CA}) + \bar{\varepsilon}_d \times \bar{CA} = -(b\omega_2^2 + 2R\omega_1\omega_2) \bar{1}_{x_1} - R(\omega_1^2 + \omega_2^2) \bar{1}_{y_1} + (2R\omega_2\omega_3 - b\dot{\omega}_2) \bar{1}_{z_1}$$

## 2. 2.) Invariant scalaire $\boxed{\bar{v}_C \cdot \bar{\omega} = -b\omega_2\omega_3}$

a) si  $\omega_2 \neq 0$  et  $\omega_3 \neq 0$  : mouvement hélicoïdal instantané (HI) = mouvement de rotation et de translation de vecteur vitesse angulaire  $\bar{\omega} = -\omega_1 \bar{1}_x + \omega_2 \bar{1}_y + \omega_3 \bar{1}_z$ . Axe HI est // à  $\bar{\omega}$  passant par  $Q$  tel que

$$\bar{Q}Q = -\frac{\bar{\omega} \times (\bar{v}_Q - \bar{v}_C)}{\bar{\omega} \cdot \bar{\omega}} + \lambda \bar{\omega} \quad \text{avec} \quad \bar{v}_Q = \frac{\bar{\omega} \cdot \bar{v}_C}{\bar{\omega} \cdot \bar{\omega}} \bar{\omega} = -b\omega_2\omega_3 \frac{(-\omega_1, \omega_2, \omega_3)}{\omega_1^2 + \omega_2^2 + \omega_3^2} \Rightarrow \bar{Q}Q = \frac{(-b\omega_2^2, -b\omega_1\omega_2, 0)}{\omega_1^2 + \omega_2^2 + \omega_3^2}$$

b) si  $\omega_2 = 0$  et  $\omega_3 \neq 0$  : Rotation instantanée (en t) autour de l'axe //  $\bar{\omega}$  passant par  $C$  avec  $\bar{\omega} = (-\omega_1, 0, \omega_3)$ .

Cas part. :

- si  $\omega_1 = 0$  Rotation instantanée (en t) de  $\bar{\omega} = (0, 0, \omega_3)$  autour de  $C_z$
- si de plus  $\dot{\omega}_2 = 0$  Rotation continue (même  $\bar{\omega}$ , même axe de rotation.  $\forall t$ )

c) si  $\omega_3 = 0$  et  $\omega_2 \neq 0$  : Rotation instantanée (en t) autour de l'axe //  $\bar{\omega}$  avec  $\bar{\omega} = (-\omega_1, \omega_2, 0)$

Cas part. :

- si  $\omega_1 = 0$  Rotation continue autour de  $Oy$ .
- Si en plus  $\dot{\omega}_2 = 0$  : Rotation. continue uniforme

d) si  $\omega_2 = \omega_3 = 0$  : Rotation instantanée de  $\bar{\omega} = (-\omega_1, 0, 0)$  autour de  $Ox$ .

Cas part. :

- si  $\dot{\omega}_2 = 0$  Rotation continue (même  $\bar{\omega}$ , même axe)
- si  $\omega_1 = 0$  Solide immobile à cet instant.

## 3. Si Q et Q' sont deux points distincts de l'axe hélicoïdal instantané ( $\bar{v}_Q$ et $\bar{v}_{Q'}$ // $\bar{\omega}$ )

$$\bar{a}_{Q'} = \bar{a}_Q + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{QQ}') + \bar{\varepsilon} \times \bar{QQ}' \quad \text{avec} \quad \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{QQ}') = \bar{\omega} \times (\bar{v}_{Q'} - \bar{v}_Q) = 0 \quad \text{car} \quad \bar{\omega} // \bar{v}_{Q'} // \bar{v}_Q$$

Pour que les points de l'axe hélicoïdal aient le même vecteur accélération, il faut  $\bar{J}_{Q'} = \bar{J}_Q \Rightarrow \bar{\varepsilon} \times \bar{QQ}' = 0$

$$\text{comme nous avons : } \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{QQ}') = 0 \Rightarrow \bar{QQ}' = \frac{\bar{\omega} \cdot \bar{QQ}'}{\bar{\omega} \cdot \bar{\omega}} \bar{\omega} \Rightarrow \bar{QQ}' // \bar{\omega}$$

On peut donc vérifier la relation suivante  $\bar{\varepsilon} \times \bar{\omega} = 0$

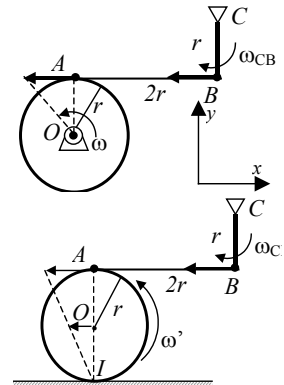
$$\begin{cases} (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) \omega_3 - \omega_1 \omega_2^2 = 0 \\ \omega_2 (\omega_1^2 + \omega_3^2) = 0 \\ \omega_2^2 \omega_3 + \omega_1 (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \omega_1 = \omega_3 = 0 \\ \text{ou} \\ \omega_2 = 0 \text{ et } \dot{\omega}_2 = -\omega_1 \omega_3 \end{cases}$$

$$\text{3.a } \left. \begin{aligned} \bar{v}_A &= \bar{v}_O + \bar{\omega} \times \bar{OA} = \bar{\omega} \times \bar{OA} = -\omega r \bar{1}_x \\ \bar{v}_B &= \bar{v}_C + \bar{\omega}_{CB} \times \bar{CB} = -\omega_{CB} r \bar{1}_x \end{aligned} \right\} \Rightarrow \omega = \omega_{CB}$$

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.

$$\text{3.b } \left. \begin{aligned} \bar{v}_A &= \bar{v}_I + \bar{\omega}' \times \bar{IA} = \bar{\omega}' \times \bar{IA} = -\omega' 2r \bar{1}_x \\ \bar{v}_B &= \bar{v}_C + \bar{\omega}_{CB} \times \bar{CB} = -\omega_{CB} r \bar{1}_x \end{aligned} \right\} \Rightarrow 2\omega' = \omega_{CB}$$

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



4. Disque : Rotation instantanée autour de l'axe  $Iz$  de vecteur vitesse angulaire  $\bar{\omega}$   
 Tige : Rotation continue autour de l'axe  $Oz$  de vecteur vitesse angulaire  $\bar{\Omega}$   
 Point C : trajectoire circulaire en fonction de l'angle  $\theta$ .

$$\left. \begin{aligned} \bar{v}_{C \in \text{Disque}} &= \bar{v}_I + \bar{\omega} \times \overline{IC} = -\omega R \bar{1}_x \\ \bar{v}_{\text{point } C}(\theta) &= -\dot{\theta} 3R \bar{1}_x \end{aligned} \right\} \Rightarrow \bar{\omega} = 3\dot{\theta} \bar{1}_z$$

$$\left. \begin{aligned} \bar{v}_{C \in \text{Tige}} &= \bar{v}_O + \bar{\Omega} \times \overline{OC} = 3R\Omega \bar{1}_x \\ \bar{v}_{C \in \text{Disque}} &= \bar{v}_{C \in \text{Tige}} \end{aligned} \right\} \Rightarrow \bar{\Omega} = -\dot{\theta} \bar{1}_z$$

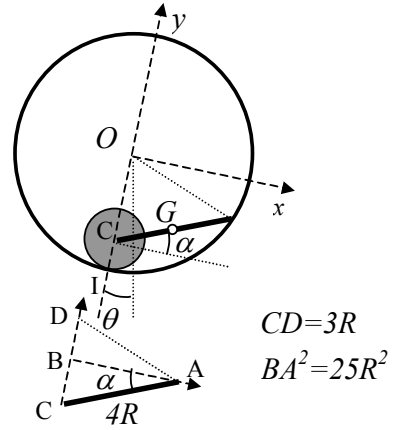
$$\bar{v}_G = \bar{v}_C + \bar{\Omega} \times \overline{CG} = -3R\dot{\theta} \bar{1}_x - 2R\dot{\theta}(\cos \alpha \bar{1}_y - \sin \alpha \bar{1}_x)$$

$$\text{avec } \sin \alpha = \frac{3}{8} \text{ et } \cos \alpha = \frac{\sqrt{55}}{8} \Rightarrow \bar{v}_G = -\frac{R\dot{\theta}}{4}(9\bar{1}_x + \sqrt{55}\bar{1}_y)$$

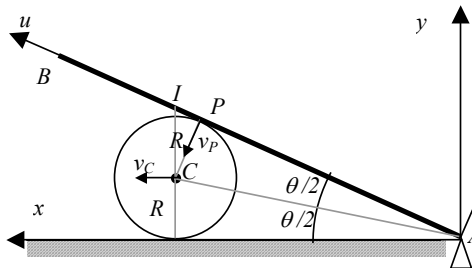
$$\bar{a}_G = \bar{a}_C + \bar{\Omega} \times (\bar{\Omega} \times \overline{CG}) + \bar{\varepsilon} \times \overline{CG} = \bar{a}_C + -\ddot{\theta} \bar{1}_z \times (-2R\dot{\theta}(\cos \alpha \bar{1}_y - \sin \alpha \bar{1}_x)) - \ddot{\theta} \bar{1}_z \times \overline{CG}$$

$$\bar{a}_G = \bar{a}_C + -2R\ddot{\theta}^2 \cos \alpha \bar{1}_x - 2R\ddot{\theta}^2 \sin \alpha \bar{1}_y + -2R \cos \alpha \ddot{\theta} \bar{1}_y + 2R \sin \alpha \ddot{\theta} \bar{1}_x$$

$$\bar{a}_G = -3R\ddot{\theta} \bar{1}_x + 3R\ddot{\theta}^2 \bar{1}_y + \frac{R}{4}(3\ddot{\theta} - \ddot{\theta}^2 \sqrt{55}) \bar{1}_x - \frac{R}{4}(\sqrt{55}\ddot{\theta} + 3\ddot{\theta}^2) \bar{1}_y = -\frac{R}{4}(9\ddot{\theta} + \ddot{\theta}^2 \sqrt{55}) \bar{1}_x - \frac{R}{4}(\sqrt{55}\ddot{\theta} - 9\ddot{\theta}^2) \bar{1}_y$$



5.



$$\bar{v}_C = \frac{d\overline{AC}}{dt} = \frac{d\left(R \cotg \frac{\theta}{2} \bar{1}_x + R \bar{1}_y\right)}{dt} = -\frac{R\dot{\theta}}{2 \sin^2 \frac{\theta}{2}} \bar{1}_x$$

C.I.R. du disque :  $\bar{v}_C \parallel x$  et  $\bar{v}_P \perp AP \Rightarrow I$  déterminé

$\bar{\omega}_{\text{disque}}$  dépend de  $\dot{\theta} \Rightarrow$  pour déterminer  $\bar{\omega}_{\text{disque}}(\dot{\theta})$ ,

il faut écrire la condition de roulement sans glissement en P

(ds les axes liés à la tige  $Auvw$  avec  $u \parallel AB$ ) :  $\bar{v}_{P \in \text{tige}} = \bar{v}_{P \in \text{disque}}$

$$\text{avec } \left\{ \begin{aligned} \bar{v}_{P \in \text{tige}} &= \bar{v}_A + \bar{\omega}_t \times \overline{AP} = R \cotg \frac{\theta}{2} \dot{\theta} \bar{1}_v \\ \bar{v}_{P \in \text{disque}} &= \bar{v}_C + \bar{\omega}_d \times \overline{CP} = \left( -\frac{R\dot{\theta}}{2 \sin^2 \frac{\theta}{2}} \cos \theta - \omega_d R \right) \bar{1}_u + \frac{R\dot{\theta}}{2 \sin^2 \frac{\theta}{2}} \sin \theta \bar{1}_v \text{ avec } \bar{\omega}_d = \omega_d \bar{1}_z \end{aligned} \right.$$

$$\Rightarrow (\bar{v}_{P \in \text{disque}} = \bar{v}_{P \in \text{tige}})_{\bar{1}_u} \Rightarrow \omega_d = -\frac{\dot{\theta}}{2 \sin^2 \frac{\theta}{2}} \cos \theta = -\cotg \theta \frac{\sin \theta}{2 \sin^2 \frac{\theta}{2}} \dot{\theta} = -\cotg \theta \cotg \frac{\theta}{2} \dot{\theta}$$

Pour les problèmes relatifs au Tps et aux laboratoires, contactez [Emmanuelle.Vin@ulb.ac.be](mailto:Emmanuelle.Vin@ulb.ac.be)

Pour les problèmes relatifs aux projets Matlab, contactez [CFAO.Matlab@ulb.ac.be](mailto:CFAO.Matlab@ulb.ac.be)

<http://cfao.ulb.ac.be/cfao/> > Teaching>mécaII>Tps.