

Animation en ligne :

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

$$\begin{aligned}
 1. \quad \bar{\omega}_{AB} &= 6 \text{ rad/sec } \bar{1}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{AB} = 0; \bar{\omega}_{BC} = \omega_{BC} \bar{1}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{BC} = \varepsilon_{BC} \bar{1}_z; \bar{\omega}_{CD} = -\omega_{CD} \bar{1}_z \Rightarrow \bar{\varepsilon}_{CD} = -\varepsilon_{CD} \bar{1}_z \\
 \bar{v}_B &= \bar{v}_A + \bar{\omega}_{AB} \times \overline{AB} = \omega_{AB} L_{AB} \left( \frac{1}{2} \bar{1}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{1}_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{1}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{1}_y \right) + \omega_{BC} L_{BC} \bar{1}_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{1}_x + \frac{1}{2} \bar{1}_y \right) \\
 \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{1}_x + \frac{1}{2} \bar{1}_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{1}_x + \frac{1}{2} \bar{1}_y \right) - \omega_{BC}^2 L_{BC} \bar{1}_x + \varepsilon_{BC} L_{BC} \bar{1}_y \\
 \bar{a}_{C \in CD} &= \bar{a}_D + \bar{\omega}_{CD} \times (\bar{\omega}_{CD} \times \overline{DC}) + \bar{\varepsilon}_{CD} \times \overline{DC} = \omega_{CD}^2 L_{CD} \left( \frac{1}{2} \bar{1}_x - \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{1}_y \right) + L_{CD} \varepsilon_{CD} \left( \frac{\sqrt{3}}{2} \bar{1}_x + \frac{1}{2} \bar{1}_y \right) \\
 \left\{ \begin{aligned} \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{aligned} \right. \\
 \left\{ \begin{aligned} \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{1}_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{1}_z \end{aligned} \right.
 \end{aligned}$$

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

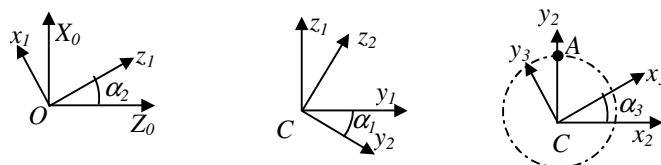
$R_0$  : Repère  $OX_0Y_0Z_0$  fixe.

$R_1$  : Repère  $Ox_1y_1z_1$  tournant autour de l'axe  $Y_0 = y_1$  ( $\bar{\omega}_{R_1/R_0} = \omega_2 \bar{1}_{y_1}$ )

$R_2$  : Repère  $Ox_2y_2z_2$  tournant avec  $R_1$  et autour de l'axe  $x_1 = x_2$  ( $\bar{\omega}_{R_2/R_0} = \bar{\omega}_{R_2/R_1} + \bar{\omega}_{R_1/R_0} = -\omega_1 \bar{1}_{x_2} + \omega_2 \bar{1}_{y_1}$ )

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

( $\bar{\omega}_{R_3/R_0} = \bar{\omega}_{R_3/R_2} + \bar{\omega}_{R_2/R_0} = -\omega_1 \bar{1}_{x_2} + \omega_2 \bar{1}_{y_1} + \omega_3 \bar{1}_{z_2} = \bar{\omega}_{\text{disque}}$  car le repère  $R_3$  est complètement lié au disque)



$$\begin{aligned}
\bar{\omega}_{disque} &= -\omega_1 \bar{1}_{x_2} + \omega_2 \bar{1}_{y_1} + \omega_3 \bar{1}_{z_2} = -\omega_1 \bar{1}_{x_2} + \omega_2 (\cos \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{1}_{z_2}) + \omega_3 \bar{1}_{z_2} \\
\bar{\omega}_{disque} \Big|_{\text{instant } t: \alpha_1=0} &= -\omega_1 \bar{1}_{x_1} + \omega_2 \bar{1}_{y_1} + \omega_3 \bar{1}_{z_1} \\
\bar{\varepsilon}_{disque} &= \frac{d\bar{\omega}_{disque}}{dt} \Big|_{R_2} + \bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{\omega}_{disque} \quad \text{avec} \quad \bar{\omega}_{R_2/R_0} = -\omega_1 \bar{1}_{x_2} + \omega_2 (\cos \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{1}_{z_2}) \\
\bar{\varepsilon}_{disque} &= \underbrace{\dot{\omega}_2 (\cos \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \sin \alpha_1 \bar{1}_{z_2})}_{\bar{1}_{y_1}} + \underbrace{\omega_2 \omega_1 (-\sin \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{1}_{z_2})}_{\bar{1}_{z_1}} + \\
&\quad + \omega_1 \omega_2 \underbrace{(-\sin \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{1}_{z_2})}_{\bar{1}_{z_1}} - \omega_1 \omega_2 \underbrace{(-\sin \alpha_1 \bar{1}_{y_2} + \cos \alpha_1 \bar{1}_{z_2})}_{\bar{1}_{z_1}} + (\omega_1 \omega_3 \bar{1}_{y_2} + \omega_2 \omega_3 \cos \alpha_1 \bar{1}_{x_2}) \\
\bar{\varepsilon}_{disque} &= \omega_2 \omega_3 \cos \alpha_1 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3 \cos \alpha_1) \bar{1}_{y_1} + (\omega_2 \omega_1 - \omega_1 \omega_3 \sin \alpha_1) \bar{1}_{z_1} \\
\Rightarrow \bar{\varepsilon}_{disque} \Big|_{\text{instant } t: \alpha_1=0} &= \omega_2 \omega_3 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \omega_1 \bar{1}_{z_1}
\end{aligned}$$

autre méthode :

$$\begin{aligned}
\bar{\varepsilon}_d &= -\frac{d\omega_1}{dt} \bar{1}_{x_2} - \omega_1 \frac{d\bar{1}_{x_2}}{dt} + \frac{d\omega_2}{dt} \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \frac{d\bar{1}_{y_1}}{dt} + \frac{d\omega_3}{dt} \bar{1}_{z_2} + \omega_3 \frac{d\bar{1}_{z_2}}{dt} \\
&\quad \begin{matrix} =0 \\ =\bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{1}_{x_2} \\ =\dot{\omega}_2 \\ =\bar{\omega}_{R_1/R_0} \times \bar{1}_{y_1} \\ =0 \\ =\bar{\omega}_{R_2/R_0} \times \bar{1}_{z_2} \end{matrix} \\
\bar{\varepsilon}_d \Big|_{\text{instant } t: \alpha_1=0} &= -\omega_1 (-\omega_2 \bar{1}_{z_1}) + \dot{\omega}_2 \bar{1}_{y_1} + \omega_2 (0) + \omega_3 \left( \omega_1 \bar{1}_{y_2} + \omega_2 \cos \alpha_1 \bar{1}_{x_2} \right) \Big|_{\alpha_1=0} = \omega_2 \omega_3 \bar{1}_{x_1} + (\dot{\omega}_2 + \omega_1 \omega_3) \bar{1}_{y_1} + \omega_2 \omega_1 \bar{1}_{z_1} \\
\bar{v}_A \Big|_{\text{instant } t: \alpha_1=0} &= \bar{v}_C + \bar{\omega}_d \times \bar{CA} = -R\omega_3 \bar{1}_{x_1} - (b\omega_2 + R\omega_1) \bar{1}_{z_1} \\
\bar{a}_A \Big|_{\text{instant } t: \alpha_1=0} &= \bar{a}_C + \bar{\omega}_d \times (\bar{\omega}_d \times \bar{CA}) + \bar{\varepsilon}_d \times \bar{CA} = -(b\omega_2^2 + 2R\omega_1\omega_2) \bar{1}_{x_1} - R(\omega_1^2 + \omega_3^2) \bar{1}_{y_1} + (2R\omega_2\omega_3 - b\dot{\omega}_2) \bar{1}_{z_1}
\end{aligned}$$

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

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

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

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

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

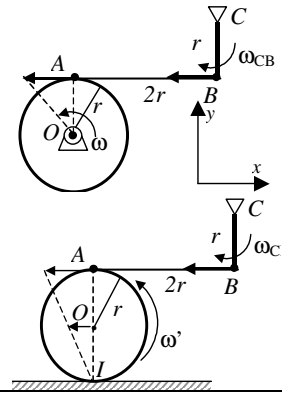
$$\begin{cases} (\dot{\omega}_2 + \omega_1\omega_3)\omega_3 - \omega_1\omega_2^2 = 0 \\ \omega_2(\omega_1^2 + \omega_3^2) = 0 \\ \omega_2^2\omega_3 + \omega_1(\dot{\omega}_2 + \omega_1\omega_3) = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \omega_1 = \omega_3 = 0 \\ \text{ou} \\ \omega_2 = 0 \text{ et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

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

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.

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

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



#### 4. 2 degré de liberté $\{x, \theta\}$

Coordonnées  $\{x, \alpha, \beta, \theta\}$

$$\vec{\omega}_{cercle S_1} = \dot{\alpha} \vec{1}_z; \quad \vec{\omega}_{disque S_2} = \dot{\beta} \vec{1}_z; \quad \vec{\omega}_{AB} = \dot{\theta} \vec{1}_z$$

Repère  $xyz$  fixe ; Repère  $x_1y_1z_1$  lié à  $S_1$  ; Repère  $x_2y_2z_2$  lié à  $AB$  ; Repère  $x_3y_3z_3$  lié à  $S_2$

Condition de roulement sans glissement en D point

de contact entre  $S_1$  et  $S_2$  :  $\vec{v}_{D \in S_1} = \vec{v}_{D \in S_2}$

$$\begin{cases} \vec{v}_{D \in S_1} = \vec{v}_A + \vec{\omega}_1 \times \vec{AD} = \dot{x} \vec{1}_x + R \dot{\alpha} \vec{1}_{y_2} \\ \vec{v}_{D \in S_2} = \vec{v}_B + \vec{\omega}_2 \times \vec{BD} = \dot{x} \vec{1}_x + (R-a) \dot{\theta} \vec{1}_{y_2} + a \dot{\beta} \vec{1}_{y_2} \end{cases}$$

$$\Rightarrow (R-a) \dot{\theta} + a \dot{\beta} = R \dot{\alpha}$$

Condition de roulement sans glissement en I point de contact entre  $S_1$  et le sol :  $\vec{v}_{I \in Sol} = \vec{v}_{I \in S_1}$

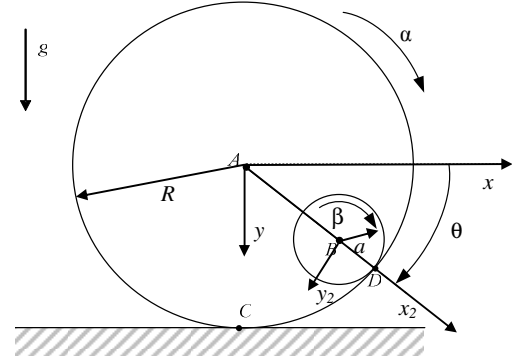
$$\Rightarrow 0 = \vec{v}_A + \vec{\omega}_1 \times \vec{AI} = \dot{x} \vec{1}_x - R \dot{\alpha} \vec{1}_x \Rightarrow \dot{x} = R \dot{\alpha}$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{\omega}_{cercle S_1} = \frac{\dot{x}}{R} \vec{1}_z; \quad \vec{\omega}_{disque S_2} = \frac{\dot{x} - (R-a) \dot{\theta}}{a} \vec{1}_z; \quad \vec{\omega}_{AB} = \dot{\theta} \vec{1}_z}$$

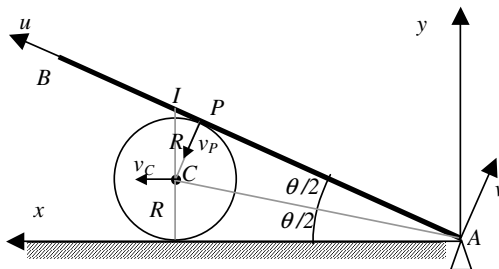
$$\vec{v}_B = \vec{v}_A + \vec{\omega}_{AD} \times \vec{AB} \Rightarrow \vec{v}_B = \dot{x} \vec{1}_x + (R-a) \dot{\theta} \vec{1}_{y_2} = \dot{x} \vec{1}_x + (R-a) \dot{\theta} (-\sin \theta \vec{1}_x + \cos \theta \vec{1}_{y_2})$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{\omega}_{AB} \times (\vec{\omega}_{AB} \times \vec{AB}) + \vec{\varepsilon}_{AB} \times \vec{AB} = \ddot{x} \vec{1}_x + (R-a) \ddot{\theta} \vec{1}_{y_2} - (R-a) \dot{\theta}^2 \vec{1}_{x_2}$$

$$\text{Ou } \vec{v}_B = \vec{v}_D + \vec{\omega}_2 \times \vec{DB} \Rightarrow \vec{v}_B = \dot{x} \vec{1}_x + R \dot{\alpha} \vec{1}_{y_2} - a \dot{\beta} \vec{1}_{y_2} = \dot{x} \vec{1}_x + (R-a) \dot{\theta} \vec{1}_{y_2}$$



#### 5.



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

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

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

il faut écrire la condition de roulement sans glissement en P

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

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

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

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)

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>