

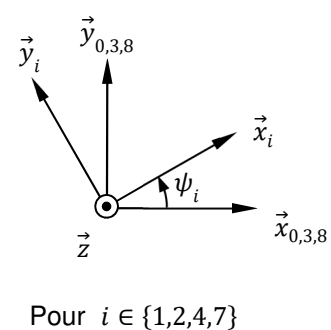
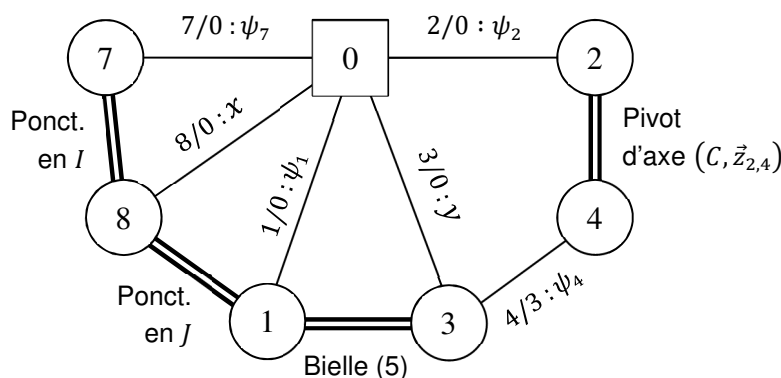
Evaluation de fin de semestre - Eléments de correction

Partie A - Etude de l'entraînement de la table de pose

- A.1.** Le mouvement de 3/0 est une rotation d'axe $(O_3, \vec{x}_{0,3})$ donc $\vec{V}(B/0) \perp [O_3B]$.
 $I_{20} = (O_1A) \cap (O_3B)$ car $\vec{V}(A/0) = \vec{V}(A, 2/0)$ et $\vec{V}(B/0) = \vec{V}(B, 2/0) = \vec{V}(B, 3/0)$.
 On construit $\vec{V}(B, 2/0)$ à l'aide de I_{20} (ou par équiprojectivité) connaissant $\vec{V}(A, 2/0)$.
- A.2.** $\vec{V}(C, 3/0) \perp [O_3C]$ car $O_3 = I_{30}$. On construit $\vec{V}(C, 3/0) = \vec{V}(C/0)$ à l'aide de I_{30} (ou par équiprojectivité) connaissant $\vec{V}(B, 3/0)$.
- A.3.** (O_3CDO_4) est un parallélogramme, donc (DC) lié à R_5 reste parallèle à (O_3O_4) lié à R_0 . De plus les trajectoires de C et D sont des cercles de même rayon c respectivement de centre O_3 et O_4 . Le mouvement de 5/0 est donc une translation circulaire.
 Tous les points liés à 5 ont même vitesse dans le mouvement 5/0, on trace donc $\vec{V}(D/0) = \vec{V}(D, 5/0)$ et $\vec{V}(E/0) = \vec{V}(E, 5/0)$ tel que $\vec{V}(C, 5/0) = \vec{V}(C, 3/0)$
- A.4.** $\|\vec{V}(A, 1/0)\| = 0,045 \text{ ms}^{-1}$ pour $\|\vec{V}(E, 5/0)\| = 0,15 \text{ ms}^{-1}$ alors $\|\vec{\Omega}(1/0)\| = 0,45 \text{ rads}^{-1} = 4,3 \text{ tr/min}$
- A.5.** $\vec{V}(B/0) = \vec{V}(B, 2/0) = e\dot{\alpha}_1\vec{y}_1 + a(\dot{\alpha}_1 + \dot{\beta})\vec{z}_2$
 $\vec{\Gamma}(B/0) = \vec{\Gamma}(B, 2/0) = e\ddot{\alpha}_1\vec{y}_1 + e\dot{\alpha}_1^2\vec{z}_1 + a(\ddot{\beta} + \ddot{\alpha}_1)\vec{z}_2 - a(\dot{\beta} + \dot{\alpha}_1)^2\vec{y}_2$
- A.6.** $\vec{V}(C/0) = \vec{V}(C, 3/0) = c\dot{\alpha}_3\vec{z}_3$
 $\vec{\Gamma}(C/0) = \vec{\Gamma}(C, 3/0) = c\ddot{\alpha}_3\vec{z}_3 - c\dot{\alpha}_3^2\vec{y}_3$
- A.7.** $\{\mathcal{V}_{5/0}\} = \{\vec{\Omega}(5/0) = \vec{0}; \vec{V}(C, 5/0)\}_C$ donc le mouvement de 5/0 est une translation.
 Alors $\vec{V}(E, 5/0) = \vec{V}(C, 5/0) = \vec{V}(C, 3/0)$ et $\vec{\Gamma}(E, 5/0) = \vec{\Gamma}(C, 5/0) = \vec{\Gamma}(C, 3/0)$.

Partie B - Etude de la pince de préhension des quilles

- B.1.** Graphe de liaisons et changement de base :



B.2. Equation de joint bielle (5) :

$$\|\overline{AB}\|^2 = b^2 = Cte \quad \text{avec} \quad \overline{AB} = \overline{AO_1} + \overline{O_{1,2}B} = a \vec{x}_1 + y \vec{y}_0$$

$$b^2 = a^2 + y^2 + 2ay \sin \psi_1$$

B.3. Equation de liaison pivot (4)/(2) :

$$\vec{z}_2 = \vec{z}_4 \text{ (déjà vérifié car mouvement plan) et } \overline{C_2C_4} = \overline{C_2B} + \overline{BO_{1,2}} + \overline{O_2C_4} = -c \vec{x}_4 - y \vec{y}_0 + d \vec{x}_2 - e \vec{y}_2$$

$$-c \cos \psi_4 + d \cos \psi_2 + e \sin \psi_2 = 0$$

$$-c \sin \psi_4 - y + d \sin \psi_2 - e \cos \psi_2 = 0$$

B.4.

a) $\psi_1 = 0$ et $\psi_2 = 0$ pince fermée.

$$-3a^2 + y^2 = 0 \quad \text{soit} \quad y = -a\sqrt{3}$$

$$-c \cos \psi_4 + d \cos \psi_2 = 0 \quad \text{soit} \quad \cos \psi_4 = d/c = \sqrt{3}/2 \quad \text{donc} \quad \psi_4 = \pi/6$$

$$-c \sin \psi_4 - y - e = 0 \quad \text{soit} \quad e = -a\sqrt{3}/2 + a\sqrt{3} = a\sqrt{3}/2$$

b) $\psi_1 = \pi/2$ pince ouverte.

$$-3a^2 + y^2 + 2ay = 0 \text{ soit } (y - a)(y + 3a) = 0 \text{ donc } y = -3a$$

$$-c \cos \psi_4 + d \cos \psi_2 + e \sin \psi_2 = 0 \text{ soit } -a\sqrt{3} \cdot 1/2 + 3a/2 \cdot \sqrt{3}/2 - a\sqrt{3}/2 \cdot 1/2 = 0$$

$$-c \sin \psi_4 - y + d \sin \psi_2 - e \cos \psi_2 = 0 \text{ soit } -a\sqrt{3} \cdot \sqrt{3}/2 + 3a - 3a/2 \cdot 1/2 - a\sqrt{3}/2 \cdot \sqrt{3}/2 = 0$$

Remarque : O_1, A et B alignés, B, C et D aussi.

B.5.

a) $\vec{V}(I, 8/7) = \vec{0}$ soit $\vec{V}(I, 8/0) = \vec{V}(I, 7/0)$ donc $\dot{x} = R_7 \dot{\psi}_7$
 $\vec{V}(J, 8/1) = \vec{0}$ soit $\vec{V}(J, 8/0) = \vec{V}(J, 1/0)$ donc $\dot{x} = -R_1 \dot{\psi}_1$
 Soit $\dot{\psi}_7 = -R_1 \dot{\psi}_1 / R_7$ et $\dot{x} = -R_1 \dot{\psi}_1$

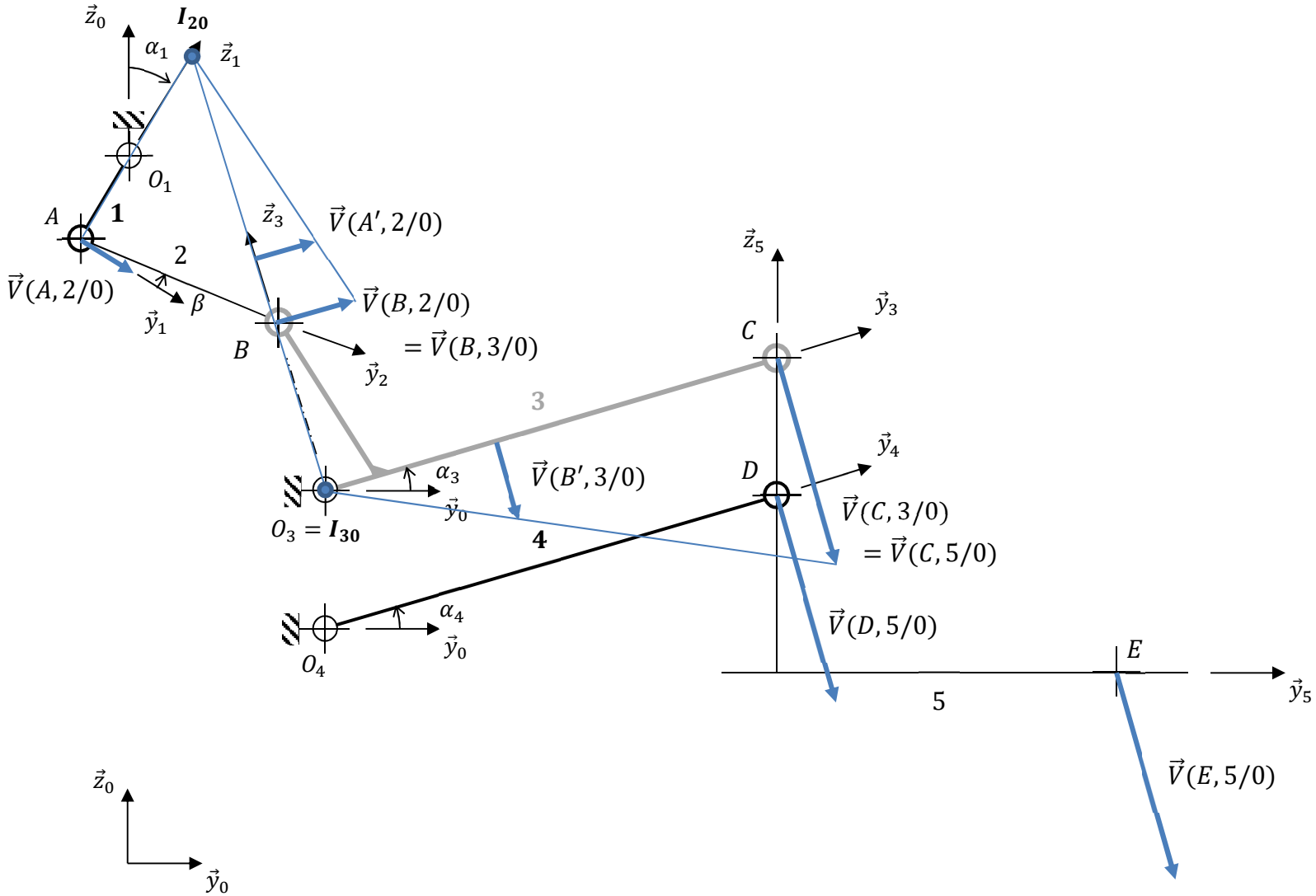
b) $\Delta\psi_1 = \pi/2$ donc $\Delta\psi_7 = -R_1/R_7 \cdot \pi/2$ et $\Delta x = -R_1 \cdot \pi/2$
 Soit $\Delta\psi_7 = -\pi$ et $\Delta x = -50\pi \text{ mm}$

B.6. $\vec{V}(O_6/0) = \vec{V}(O_6, 6/0) = \dot{\lambda} \vec{y}_2 - \lambda \dot{\psi}_2 \vec{x}_2$

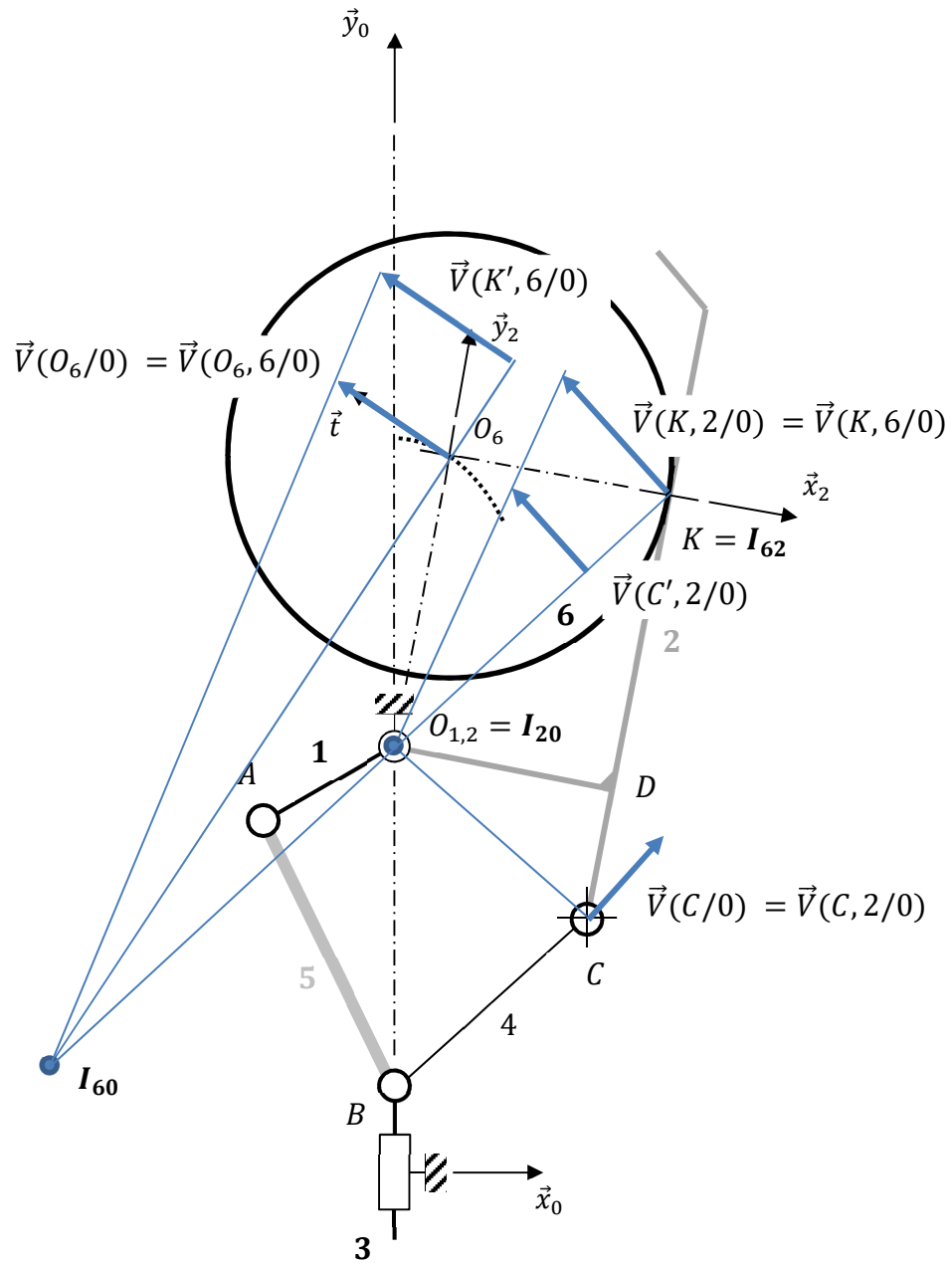
$\vec{V}(K, 6/2) = \vec{0}$ condition de non glissement en avec K .
 $\vec{V}(K, 6/2) = \vec{V}(K, 6/0) + \vec{V}(K, 0/2)$ donc $\vec{V}(K, 6/0) = \vec{V}(K, 2/0)$
 $\vec{V}(O_6, 6/0) + \overline{KO_6} \wedge \vec{\Omega}_{6/0} = \vec{V}(O_2, 2/0) + \overline{KO_2} \wedge \vec{\Omega}_{2/0}$
 $\dot{\lambda} \vec{y}_2 - \lambda \dot{\psi}_2 \vec{x}_2 - d \dot{x}_2 \wedge \dot{\psi}_6 \vec{z}_{0,6} = (-\dot{\lambda} \vec{y}_2 - d \dot{x}_2) \wedge \dot{\psi}_2 \vec{z}_{0,2}$
 Alors $\dot{\lambda} + d(\dot{\psi}_6 - \dot{\psi}_2) = 0$

B.7.

- a) Mouvement de 2/0 est une rotation d'axe $(O_2, \vec{z}_{0,2})$ donc $\vec{V}(K, 2/0) \perp [O_2K]$. On construit $\vec{V}(K, 2/0)$ à l'aide de $O_2 = I_{20}$ (ou par équiprojectivité) connaissant $\vec{V}(C/0) = \vec{V}(C, 2/0)$. De plus $\vec{V}(K, 6/0) = \vec{V}(K, 2/0)$ d'après la condition de non glissement en K .
- b) I_{60} est à l'intersection des perpendiculaires à $\vec{V}(K, 6/0)$ et $\vec{V}(O_6, 6/0)$ de direction \vec{t} . On construit $\vec{V}(O_6/0) = \vec{V}(O_6, 6/0)$ à l'aide de I_{60} (ou par équiprojectivité) connaissant $\vec{V}(K, 6/0)$.
- c) $\vec{P}_{6/2}(K) = (\vec{\Omega}_{6/2} \cdot \vec{x}_2) \vec{x}_2 = \vec{0}$ et $\vec{R}_{6/2}(K) = \vec{\Omega}_{6/2} - \vec{P}_{6/2}(K) = (\dot{\psi}_6 - \dot{\psi}_2) \vec{z}_{0,2,6}$



Document réponse DR1



Document réponse DR2