

Isolément de la flèche 3 et du palan 4

⑤ Bilan des Actions Mécaniques.

$$\{1 \rightarrow 3\} = \begin{Bmatrix} X_{13} & - \\ Y_{13} & - \\ - & 0 \end{Bmatrix}_A \quad \{2 \rightarrow 3\} = \begin{Bmatrix} -X_{32} & - \\ -Y_{32} & - \\ - & 0 \end{Bmatrix}_B$$

$$\{P \rightarrow 4\} = \begin{Bmatrix} 0 & - \\ -P_{\text{Max}} & - \\ - & 0 \end{Bmatrix}_\Pi$$

Choix du point de réduction des torseurs :

On a plus d'infos sur  $(X_{32}, Y_{32})$  que sur  $(X_{13}, Y_{13})$ , on cherchera à faire disparaître ces derniers du maximum d'équations  $\rightarrow$  écriture en A

$$\begin{aligned} \vec{M}_A(P \rightarrow 4) &= \vec{0} + A \Pi \wedge - P_{\text{Max}} \vec{y} \\ &= \vec{0} + \lambda \vec{z} \wedge - P_{\text{Max}} \vec{y} = -\lambda P_{\text{Max}} \vec{z} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_A(2 \rightarrow 3) &= \vec{0} + AB \wedge R_{2 \rightarrow 3} = \begin{vmatrix} b & \wedge \\ c & \wedge \\ - & \end{vmatrix} \begin{Bmatrix} -X_{32} \\ -Y_{32} \\ - \end{Bmatrix} \\ &= (c X_{32} - b Y_{32}) \vec{z} \end{aligned}$$

④ Application du PFS + ⑤ résoudre.

$$\begin{cases} X_{13} = X_{32} \\ Y_{13} - Y_{32} - P_{\text{Max}} = 0 \\ -\lambda P_{\text{Max}} + c X_{32} - b Y_{32} = 0 \end{cases}$$

↑  
or  $X_{32} = -\tan \alpha Y_{32}$  (question 4).

$$-\lambda P_{\text{Max}} - (c \tan \alpha + b) Y_{32} = 0$$

$$Y_{32} = \frac{-\lambda}{c \tan \alpha + b} P_{\text{Max}}$$

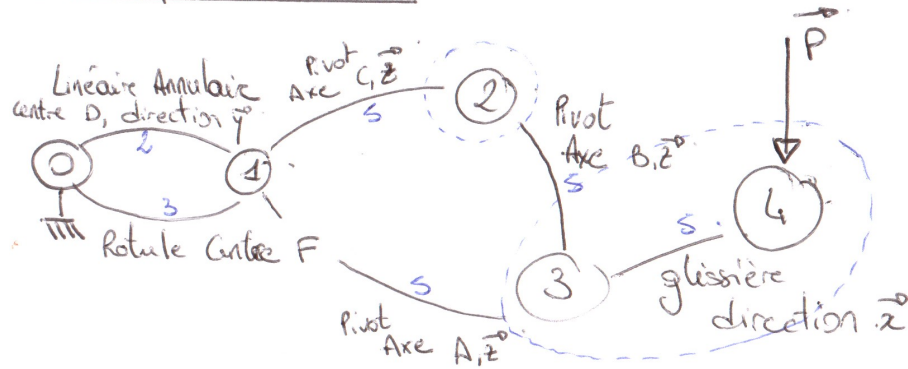
d'où  $X_{13} = X_{32} = -\tan \alpha Y_{32} = \frac{\lambda \tan \alpha}{c \tan \alpha + b} P_{\text{Max}}$

$$Y_{13} = Y_{32} + P_{\text{Max}} = \left(1 - \frac{\lambda}{c \tan \alpha + b}\right) P_{\text{Max}}$$

TD1 - Potence Atirant

Révision Statique

### ① Graphe des AM



### ② Degré d'hyperstatisme

$$I_s = 25$$

$$h = 3$$

$$E_s = 6 (\text{nombre de pièces} - 1) = 24$$

$$m = 2 \quad (\text{Rotation de la colonne 1 suivant l'axe } (F, y) \text{, Déplacement du Palan 4})$$

→ Les 3 degrés d'hyperstatisme correspondent aux conditions géométriques de parallélisme des Axe des pivots et de leur perpendicularité avec l'axe (FD).

### Isolément du Tirant 2

### ③ Bilan des Actions Mécaniques

$$\{1 \rightarrow 2\} = \begin{Bmatrix} X_{12} & - \\ Y_{12} & - \\ C & - \quad 0 \end{Bmatrix}_R \quad \{3 \rightarrow 2\} = \begin{Bmatrix} X_{32} & - \\ Y_{32} & - \\ B & - \quad 0 \end{Bmatrix}_R$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_B(1 \rightarrow 2) &= \vec{M}_C(1 \rightarrow 2) + \vec{BC} \wedge \vec{R}(1 \rightarrow 2) \\ &= \vec{0} + \begin{vmatrix} -(a+b-d) \\ (a+b-d)/\tan \alpha & \wedge \\ 0 \end{vmatrix} \begin{Bmatrix} X_{32} \\ Y_{32} \\ 0 \end{Bmatrix} \end{aligned}$$

$$= (a+b-d) \cdot (-Y_{32} - X_{32}/\tan \alpha)$$

### ④ PFS

En résultante

$$X_{12} + X_{32} = 0$$

$$Y_{12} + Y_{32} = 0$$

En Moment au point B

$$\tan \alpha Y_{32} + X_{32} = 0$$

Remarque: Autre méthode

Le solide 2 est soumis à 2 glisseurs  
On pourrait obtenir directement le résultat:

$$\frac{Y_{32}}{X_{32}} = \text{coeff directeur} = -\frac{1}{\tan \alpha}$$

