

---

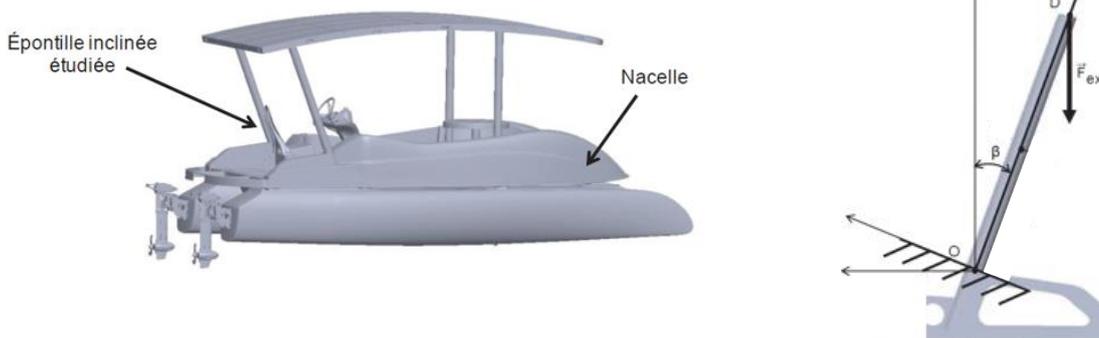
## Éléments de correction – Epontille de catamaran

---

Objectif : Mobiliser ses connaissances pour résoudre un problème de RDM

### PRESENTATION

Le catamaran est soumis à des rafales de vent qui provoquent un effort sur le toit tendant à le plaquer sur la mer. Cet effort est repris par la structure via les 4 épontilles. L'étude concerne la tenue en charge de l'épontille inclinée



### Données :

L'épontille est soudée au point O à la nacelle

Le vent et le poids exerce au point D une force verticale  $F=1250N$

L'angle d'inclinaison de l'épontille est  $\beta=20^\circ$

L'épontille est en alliage d'aluminium de limite élastique  $Re=240Mpa$  et de module d'Young  $E=70000MPa$

L'épontille est un tube creux de diamètre extérieur  $D=100mm$  d'épaisseur  $e=2mm$  et de longueur  $L=1,6m$

Le cahier des charges fixe un coefficient de sécurité  $C_s=3$  pour le critère de résistance et fixe un déplacement maximale à 5cm.

*Question 1 : Proposer une modélisation du problème posé*

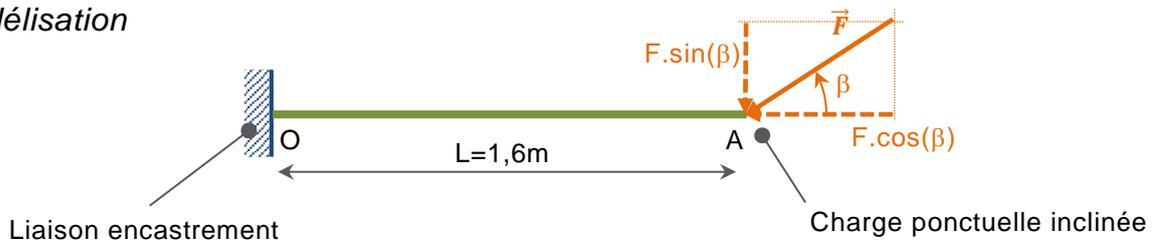
*Question 2 : Déterminer les actions de liaison*

*Question 3 : Déterminer les efforts intérieurs le long de la poutre. Déduire la section la plus sollicitée*

*Question 4 : Calculer la contrainte maximale dans la section la plus sollicitée ainsi que le déplacement maximal.*

*Question 5 : Conclure sur le respect du cahier des charges et discuter des hypothèses formulées*

## Modélisation



## Actions de liaison



On isole la poutre

Bilan des actions mécaniques sur la figure

$$\sum \overrightarrow{F_{ext \rightarrow (S)}} = \vec{0} \quad /x : X_0 - F \cdot \cos(\beta) = 0$$

$$\sum \overrightarrow{F_{ext \rightarrow (S)}} = \vec{0} \quad /y : Y_0 - F \cdot \sin(\beta) = 0$$

$$\sum \overrightarrow{M_{O \rightarrow (S)}} = \vec{0} \quad /z : M_0 - F \cdot \sin(\beta) \cdot L = 0$$

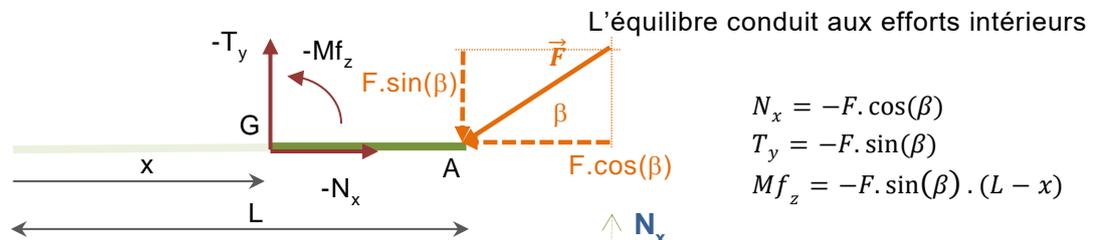
$$X_0 = F \cdot \cos(\beta)$$

$$Y_0 = F \cdot \sin(\beta)$$

$$M_0 = F \cdot \sin(\beta) \cdot L$$

## Efforts intérieurs

Une seule zone (OA) – Il est préférable ici d'isoler la partie droite



$$N_x = -F \cdot \cos(\beta)$$

$$T_y = -F \cdot \sin(\beta)$$

$$M_{f_z} = -F \cdot \sin(\beta) \cdot (L - x)$$

Les diagrammes ou les équations obtenues permettent :

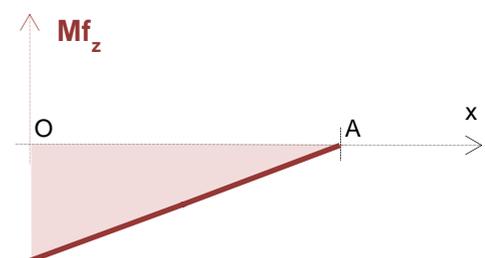
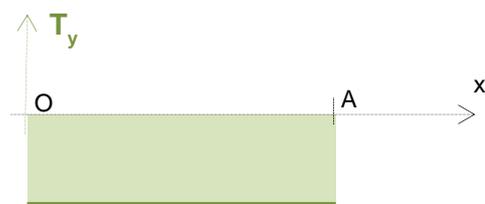
1/ d'identifier la nature de la sollicitation : ici flexion simple + traction/compression

2/ d'identifier la section droite la plus sollicitée : ici la section à l'encastrement O

$$N_x(0) = -F \cdot \cos(\beta) = -1175 \text{ N.m}$$

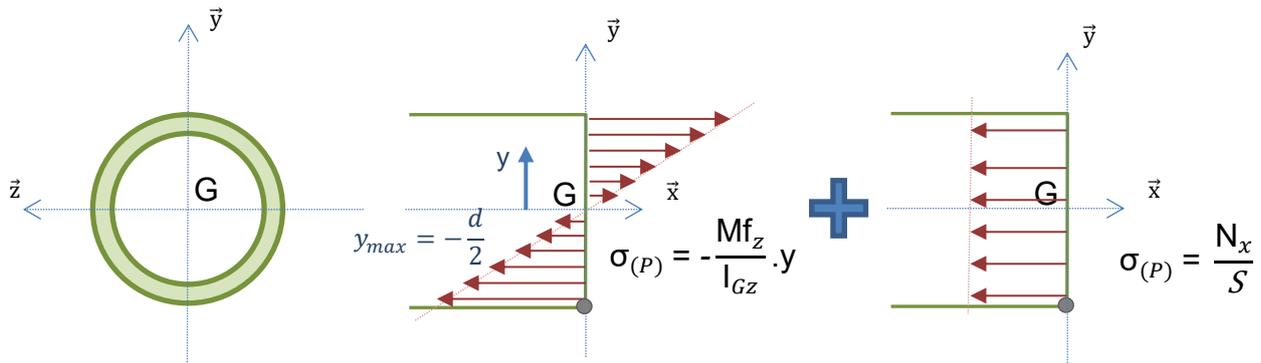
$$T_y(0) = -F \cdot \sin(\beta) = -428 \text{ N.m}$$

$$M_{f_z}(0) = -F \cdot L \cdot \sin(\beta) = -684 \text{ N.m}$$



## Contraintes

Dans la section au point O, la répartition des contraintes est la suivante



$$I_{Gz} = \frac{\pi \cdot d^4}{64} - \frac{\pi \cdot (d - 2e)^4}{64}$$

$$I_{Gz} = \frac{\pi \cdot (100^4 - 96^4)}{64} = 740 \cdot 10^3 \text{ mm}^4$$

$$S = \frac{\pi \cdot d^2}{4} - \frac{\pi \cdot (d - 2e)^2}{4} = 615 \text{ mm}^2$$

La contrainte normale est maximale au point P (les contraintes de flexion et de compression s'additionnent)

$$|\sigma_{fmax}| = \frac{684 \cdot 10^3}{740 \cdot 10^3} \cdot 50$$

$$|\sigma_t| = \frac{1175}{615}$$

$$|\sigma_{fmax}| = 46,2 \text{ MPa}$$

$$|\sigma_t| = 1,91 \text{ MPa}$$

La contrainte normale maximale est donc :

$$|\sigma_{max}| = 48,2 \text{ MPa}$$

On peut déterminer la contrainte de cisaillement moyenne due à l'effort tranchant pour vérifier l'hypothèse posée précédemment

$$\tau_{moy} = \frac{T_y}{S} = \frac{-428}{615} = 0,7 \text{ MPa}$$

*Remarque* : on vérifie bien que la contrainte tangentielle peut être négligée par rapport à la contrainte normale

## Déplacements

La sollicitation étant une sollicitation de Flexion simple / Compression. Les déplacements maximum sont au point A, extrémités de la poutre. Avec 2 composantes, une composante u due à la compression et une composante v due à la flexion simple.

Pour la sollicitation de compression,

$$u_{(A)} = \frac{N_x \cdot L}{E \cdot S} = \frac{1175 \cdot 1,6 \cdot 10^3}{7 \cdot 10^4 \cdot 615} = 0,044 \text{ mm}$$

Pour la sollicitation de flexion, il faut intégrer les équations donnant  $v''(x)$

$$E \cdot I_{Gz} \cdot v'' = Mf_z = -F \cdot \sin(\beta) \cdot (L - x) = -F \cdot \sin(\beta) \cdot L + F \cdot \sin(\beta) \cdot x$$

$$E \cdot I_{Gz} \cdot v' = -F \cdot \sin(\beta) \cdot L \cdot x + F \cdot \sin(\beta) \cdot \frac{x^2}{2} + C_1$$

$$E \cdot I_{Gz} \cdot v = -F \cdot \sin(\beta) \cdot L \cdot \frac{x^2}{2} + F \cdot \sin(\beta) \cdot \frac{x^3}{6} + C_1 \cdot x + C_2$$

Les conditions aux limites au niveau de l'encastrement peuvent s'écrire

$v(0)=0$  et  $v'(0)=0$  d'où  $C_1 = C_2 = 0$

$$v_{(A)} = \frac{F \cdot \sin(\beta) \cdot L^3}{E \cdot I_{Gz}} = \frac{478 \cdot (1,6 \cdot 10^3)^3}{7 \cdot 10^4 \cdot 740 \cdot 10^3} = 38,8 \text{ mm}$$

## Critères

### Critère de résistance

On vérifie

$$\sigma_{max} = 48,20 \text{ MPa} \leq \frac{Re}{Cs} = 80 \text{ MPa}$$

Le critère de résistance est vérifié

### Critère de rigidité

On vérifie

$$v_{max} = 38,8 \text{ mm} \leq 50 \text{ mm}$$

Le critère de rigidité est vérifié

Remarque : dans la réalité, on voit sur la photo que la poutre n'est pas à section constante mais a été renforcée au niveau de l'encastrement