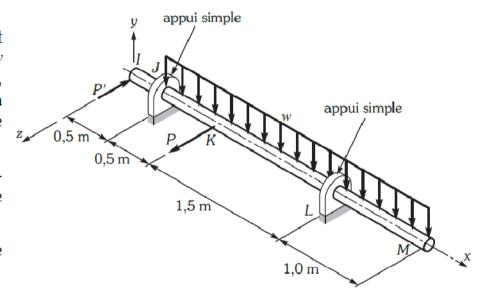


Problème 17.3

La poutre IJLM simplement supportée en J et en L est soumise, dans la direction de l'axe des y, à une charge w uniformément répartie et, dans la direction de l'axe des z, à deux charges concentrées (P et P' = P/2). La section droite de la poutre est circulaire et son diamètre est de 28 mm.

Tracer les diagrammes des efforts tranchants et des moments fléchissants en fonction de w et P pour la poutre illustrée.

Lorsque w = 380 N/m et P = 400 N, calculer la contrainte normale maximale en tension.



Notes: - calcul au pt K seulement

- Identifier plan neutre par rapport à l'axe z)

<u>Réponses</u>:

 $\sigma_x = 113,3$ MPa (section en K, fibre extrême à 247,1° à partir de y dans le sens horaire)

Problème 17.4

La poutre ABCDE, simplement supportée en B et en E, est soumise à une charge w répartie uniformément (dans la direction z), à un moment M_0 (dans la direction y) et à deux charges concentrées P_1 et P_2 (dans le plan yz).

Tracer les diagrammes des efforts tranchants et des moments fléchissants pour la poutre et indiquer les valeurs importantes.

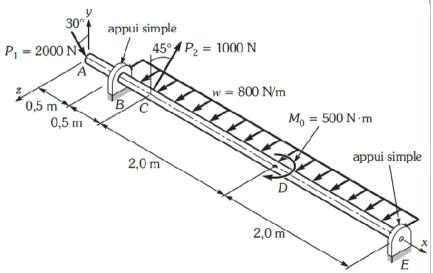
Notes: - Faire diagrammes uniquement

- pas trouver V_{max} et M_{max}

Réponses:

 $|V|_{\text{max}} = 2000 \text{ N (entre } A \text{ et } B \text{ à } 30,0^{\circ} \text{ par rapport à } y \text{ dans le sens horaire)}$

 $|M|_{\text{max}} = 2349 \text{ N} \cdot \text{m} \text{ (section en } D \text{ à } 13,3^{\circ} \text{ par rapport}$ à v dans le sens horaire)



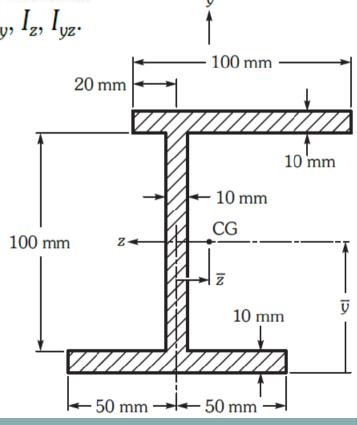
Problème 17.5

La figure illustre la section droite d'une poutre.

Calculer les propriétés de cette section en relation avec la résistance en flexion, c'est-à-dire avec les valeurs I_v , I_z , I_{vz} .

Réponses:

```
I_y = 2,275 \times 10^6 \text{ mm}^4; I_z = 6,90 \times 10^6 \text{ mm}^4; I_{yz} = -1,65 \times 10^6 \text{ mm}^4; (Résultats intermédiaires : \overline{y} = 60 \text{ mm}; \overline{z} = -10 \text{ mm}.)
```



Problème 17.6

La figure illustre la section droite d'une poutre fabriquée d'un profilé de type $C100 \times 11$ auquel est soudée une cornière de type $L44 \times 44 \times 4,8$. La poutre, dont l'axe longitudinal est orienté suivant l'axe des x, est soumise à un moment fléchissant avant les composantes suivantes :

$$M_y = 500 \text{ N} \cdot \text{m} \text{ et } M_z = 1000 \text{ N} \cdot \text{m}.$$

- a) Calculer les propriétés de la section et l'orientation de son axe neutre.
- b) Étudier la distribution de la contrainte σ_x et indiquer les valeurs importantes.

a) $I_v = 0.434 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_z = 2.435 \times 10^6 \text{ mm}^4$

cornière

 $M_z = 1000 \,\mathrm{N} \cdot \mathrm{m}$

Réponses:

- $I_{vz} = 0.332 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $\alpha = 68.8^{\circ}$ (à partir de l'axe des z et suivant le sens horaire).
- b) Point $C: \sigma_r = 54.9$ MPa (max. en tens.) Point $D: \sigma_r = -87.5 \text{ MPa (max. en compr.)}$ Point B: $\sigma_r = 47.6 \text{ MPa}$

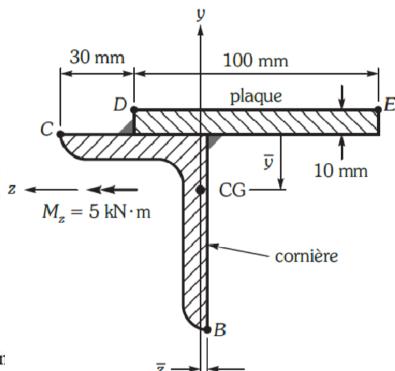
 $M_{..} = 500 \, \text{N} \cdot \text{m}$

profilé

Problème 17.7

On fabrique une poutre en soudant une plaque de $100 \text{ mm} \times 10 \text{ mm}$ à une cornière de type $1.89 \times 64 \times 9,5$. Elle doit supporter un moment fléchissant M_z de 5 kN·m.

- a) Calculer les propriétés de la section de la poutre en relation avec sa résistance en flexion et en torsion.
- b) Déterminer l'orientation de son axe neutre et étudier la répartition de la contrainte σ_x ; indiquer les valeurs importantes.



Réponses:

- a) $I_y = 1,907 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_z = 1,764 \times 10^6 \text{ mm}$ $I_{yz} = -0,245 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $J = 0,140 \times 10^6 \text{ mm}^4$.
- b) $\alpha = 7.3^{\circ}$ (à partir de l'axe des z et suivant le sens antihoraire)

Point B: $\sigma_x = 215.2$ MPa (max. en tens.)

Point $D: \sigma_x = -83.4 \text{ MPa (max. en compr.)}$

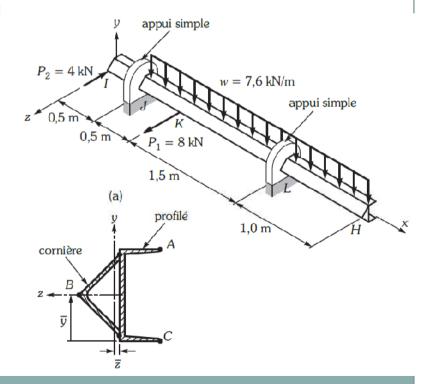
Problème 17.8

Une poutre (fig. a), simplement supportée en J et en L, est fabriquée par l'assemblage d'un profilé de type $C230 \times 20$ et d'une cornière de type $L127 \times 127 \times 7,9$ (fig. b). Elle est soumise à une charge w uniformément répartie de 7,6 kN/m dans la direction de l'axe des y, de même qu'à deux charges concentrées P_1 et P_2 , respectivement, de 8 et de 4 kN dans la direction de l'axe des z.

Calculer les contraintes normales maximales en tension et en compression à la section en K.

<u>Réponses</u>:

 $\sigma_x = 61.7 \text{ MPa en } B$; $\sigma_x = -62.3 \text{ MPa en } A$.



Problème 17.9

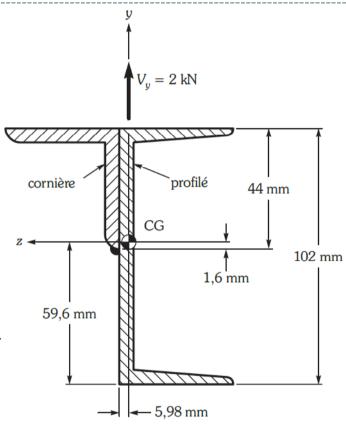
Une poutre est fabriquée d'un profilé de type $C100 \times 11$ et d'une cornière de type $L44 \times 44 \times 4,8$, joints entre eux par un cordon de soudure longitudinale. Elle est soumise à un effort tranchant V_{ν} de 2 kN.

En supposant que la soudure supporte le cisaillement en totalité et en négligeant l'effet de la torsion dû à une excentricité du chargement, calculer le flux de cisaillement qui agit dans la soudure.

Notes: seulement faire les calculs de I_y , I_z , I_{yz}

Réponses:

 $q_s = 5,58 \text{ kN/m}$ (Résultats intermédiaires: $I_y = 0,434 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_z = 2,435 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_{yz} = 0,332 \times 10^6 \text{ mm}^4$.)



Problème 17.12

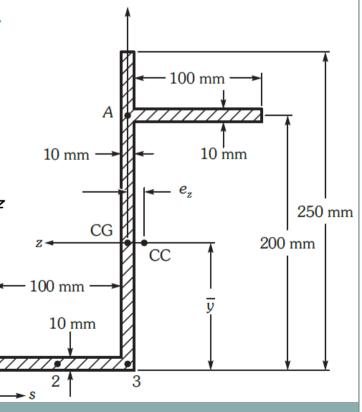
La figure illustre la section droite d'une poutre soumise à des charges concentrées dans la direction de l'axe des y.

Déterminer la position du point d'application des charges (la valeur e_z) pour que la poutre ne subisse aucune torsion.

Notes: seulement faire les calculs de I_y , I_z , I_{yz}

Réponses:

 $e_z = 7 \text{ mm}$ (Résultats intermédiaires: $I_y = 7,74 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_z = 32,61 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_{yz} = -11,0 \times 10^6 \text{ mm}^4$.)



Problème 17.13

Pour la poutre dont la section est illustrée, déterminer la position du centre de cisaillement CC.

Notes : seulement faire les calculs de I_y , I_z , I_{yz}

Réponses:

 $e_y = -11,49 \text{ mm}$; $e_z = 16,10 \text{ mm}$. (Résultats intermédiaires: $\overline{y} = 48,33 \text{ mm}$; $\overline{z} = 53,10 \text{ mm}$; $I_y = 1,070 \times 10^6 \text{ mm}^4$; $I_z = 1,884 \times 10^6 \text{ mm}^4$:) $I_{yz} = 3,333 \times 10^6 \text{ mm}^4$.) $I_{yz} = 3,333 \times 10^6 \text{ mm}^4$.

