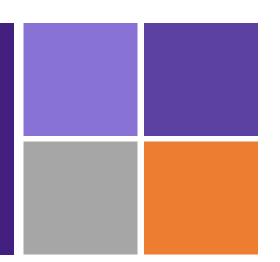
# Retour sur examen mi-semestre

Conception de mécanismes I 2024



- Solutions & notes disponibles sur Moodle
- Demande pour une consultation de votre copie à effectuer jusqu'au ler décembre par courriel: danick.briand@epfl.ch

#### Correction

- Q1 à 12 pts / Q2 à 5 pts / Q3 à 8 pts
  - □ Double correction suivant un barème établi

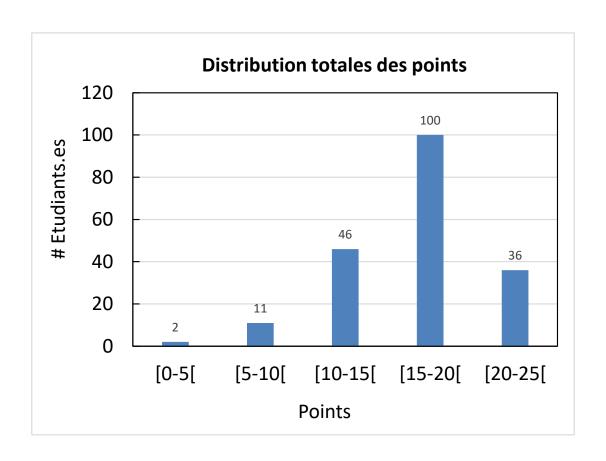
■ En général: Moyenne à 4.4

Question 2 bien réussie

Question 3 moins bien réussie

- □ Pensez aux unités!
- □ Pas de "fixations/murs" sur les diagrammes des corps libres

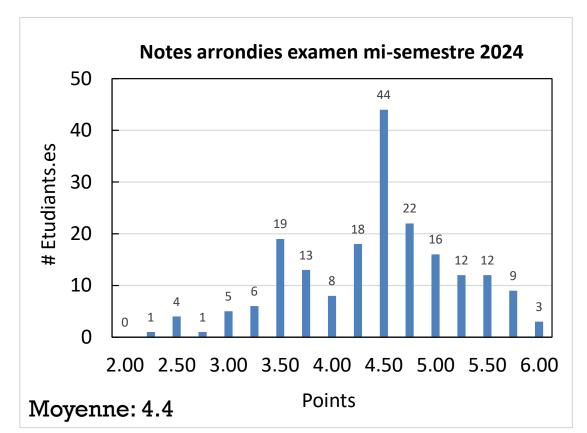
#### Résultats



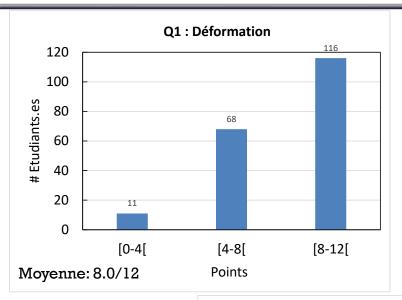
Moyenne de 16 / 25, donc de 64%

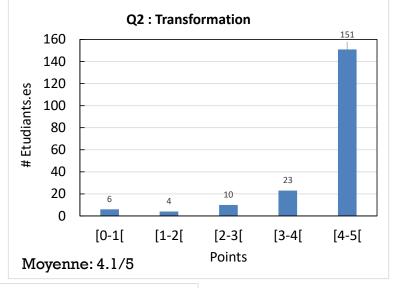
#### Résultats

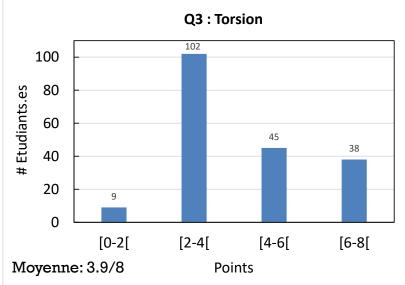
- La conversion de la note sur une échelle 0-6 est INDICATIVE
  - ☐ La note finale sera comptabilisée en utilisant la note 0-100.
- 51 personnes en dessous de 4 / 26 personnes entre 4.0 et 4.25



## Résultats par question







### Question 1

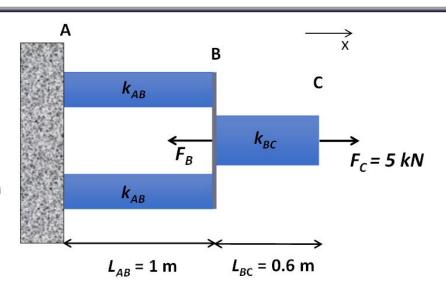
Acier avec E = 200 GPa

 $\alpha = 1 \times 10^{-6} C^{-1}$ 

**Barres circulaires** 

Diamètre barre AB: 4 cm

Diamètre barre BC: 6 cm



Rigidité équivalente  $k_{eq}$  que sur des segments où la force interne N est la même. Ici  $N_{AB}$  est différente de  $N_{BC}$ .

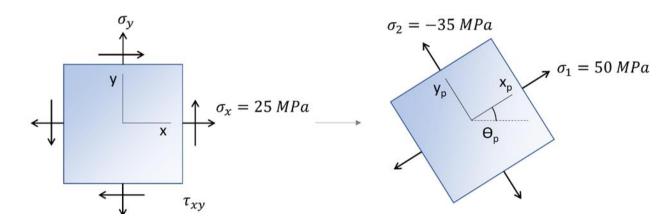
Energie de déformation relative en function des constantes de rigité fait référence à la notion de travail pour la déformation d'une barre.

$$U = \int_0^{\delta} F \, d\delta = \int_0^{\delta} \delta * k \, d\delta = \frac{1}{2} k \delta_{\text{mat}}^2 \text{avec } \delta = \frac{F}{k} \qquad U_{tot} = \frac{(F_C - F_B)^2}{4k_{AB}} + \frac{F_C^2}{2k_{BC}}$$

Pour le système donné, c'est la somme des  $U_{AB}$  et  $U_{BC}$  ou des  $U_{OAB}$  et  $U_{OBC}$  multipliées par le volume si on considère la densité d'énergie de déformation relative.

## Question 2 partie 1

- a) [3 points] Donner les expressions analytiques et les valeurs numériques de  $\sigma_y$  et  $au_{xy}$ .
- b) [2 points] Donner l'expression analytique et déterminer la valeur numérique, en degrés, de l'angle  $\theta_p$  des contraintes principales par rapport au système de coordonnées x-y.



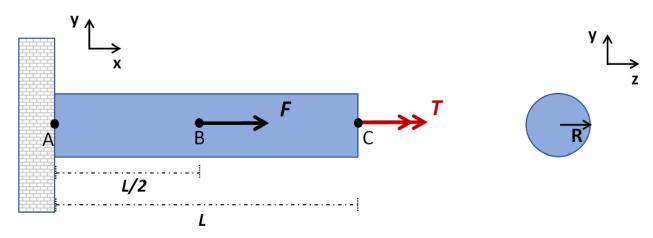
$$\sigma_x + \sigma_y = cst \rightarrow \sigma_x + \sigma_y = \sigma_1 + \sigma_2 \rightarrow \sigma_y = \sigma_1 + \sigma_2 - \sigma_x$$

Ou commencer par b) pour trouver  $\theta_{p_i}$  puis résoudre a)

## Question 3

#### Vue latérale

#### Coupe transversale



Segment BC: 
$$au_{xy,max}=rac{T_{int}*r}{I_p}=rac{T*R}{I_p}=rac{T*R}{rac{\pi}{2}R^4}=rac{2T}{\pi R^3}$$

Segment AB: 
$$\tau_{xy,max} = \pm \sqrt{\left(\frac{F}{2A}\right)^2 + \left(\frac{T*R}{I_p}\right)^2} = \pm \sqrt{\left(\frac{F}{2A}\right)^2 + \left(\frac{2T}{\pi R^3}\right)^2}$$

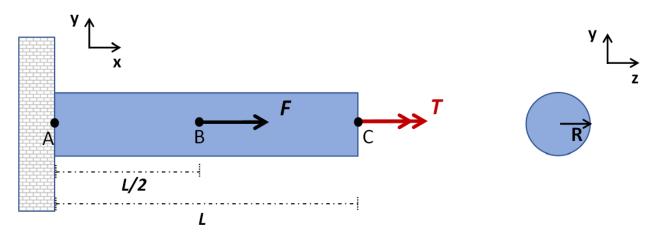
Il faut passer par la transformation, on ne peut pas faire la somme des  $\tau_{xy,max}$  dus à F et à T:

$$\frac{\sigma_x}{2} + \frac{2T}{\pi R^3}$$
 est non valide

### Question 3



#### **Coupe transversale**



#### Pour trouver F maximale:

$$\sigma_{max,min} = \frac{\sigma_{yield}}{SF} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$$

$$\sigma_x = \frac{F}{A} = \frac{F}{\pi R^2}$$
 et  $\sigma_y = 0$ 

$$\tau_{xy} = \frac{T_{int} * r}{I_p} = \frac{2T}{\pi R^3}$$

# Questions sur l'examen







Demande pour la consultation de votre copie à effectuer jusqu'au ler décembre

□ Contacter par courriel: danick.briand@epfl.ch