

# Questionnaires de révision du cours

## Mécanique des Milieux Continus

Olivier THUAL, 11 janvier 2016

# MODE D'EMPLOI

Une nouvelle pression sur un touche remplace la précédente



## Énoncé

Soit  $B(x) = \underline{x}^2$  et  $\underline{V} = \text{grad } B$ .

## Question

Calculer  $\text{div } \underline{V}$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $\text{div } \underline{V} = 2$
- ②  $\text{div } \underline{V} = 6$
- ③  $\text{div } \underline{V} = 2\underline{x}$
- ④  $\text{div } \underline{V} = 0$

## Énoncé

$c(\underline{x}, t) = C_{tot} (2\pi)^{-3/2} [l(t)]^{-3} \exp\left[-\frac{x^2+y^2+z^2}{2l(t)^2}\right]$  est solution exacte de  $\frac{\partial c}{\partial t} = k_c \Delta c$  avec  $l(t) = \sqrt{2k_c t}$ . À  $t = 0$ , on injecte ponctuellement une quantité  $C_{tot} = 1$  kg d'un colorant en  $\underline{x} = 0$ . On suppose qu'il diffuse dans l'espace avec un coefficient de diffusion  $k_c = \frac{1}{4\pi} 10^{-8} \text{ m}^2 \cdot \text{s}^{-1}$ .

## Question

Au bout de combien de temps la concentration maximale est-elle inférieure à une tonne par mètre cube ?

## Une seule réponse possible

- 1 Au bout de  $10^{-6}$  s
- 2 Au bout de 1 s
- 3 Au bout de  $10^6$  s

## Énoncé

On considère la déformation définie par

$$\underline{X} = k a_1 \underline{e}_1 + a_2 \underline{e}_2 + (a_3 + \beta a_1^2) \underline{e}_3.$$

## Question

Calculer la Jacobienne  $\underline{\underline{F}}(\underline{a}, t)$  de  $\underline{X}(\underline{a}, t)$

## Une seule réponse possible

①  $\underline{\underline{F}}(\underline{a}, t) = \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 2\beta a_1 & 0 & 1 \end{pmatrix}$

②  $\underline{\underline{F}}(\underline{a}, t) = \begin{pmatrix} k & 0 & 2\beta a_1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$

## Énoncé

On considère la **petite** déformation définie par

$$\underline{X} = k a_1 \underline{e}_1 + a_2 \underline{e}_2 + (a_3 + \beta a_1^2) \underline{e}_3.$$

## Question

Calculer la tenseur des petites déformations  $\underline{\underline{\epsilon}}(\underline{a}, t)$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $\underline{\underline{\epsilon}}(\underline{a}, t) = \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 2\beta a_1 & 0 & 0 \end{pmatrix}$
- ②  $\underline{\underline{\epsilon}}(\underline{a}, t) = \begin{pmatrix} k - 1 & 0 & \beta a_1 \\ 0 & 0 & 0 \\ \beta a_1 & 0 & 0 \end{pmatrix}$

## Énoncé

On considère  $\mathcal{D} = [0, L]^3$  dont la frontière  $\partial\mathcal{D}(t)$  est soumise aux forces de contact  $\underline{T}(\underline{x}, \underline{n}, t) = p_a - \rho_0 g x_3 \underline{e}_3$ .

## Question

Calculer la résultant  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D})$  des forces de contact extérieures à  $\mathcal{D}$ .

## Une seule réponse possible

- 1  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D}) = \underline{0}$
- 2  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D}) = -\rho_0 g L^3 \underline{e}_3$
- 3  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D}) = (p_a - \rho_0 g L^3) \underline{e}_3$
- 4  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D}) = \rho_0 g L^3 \underline{e}_3$
- 5  $\underline{\mathcal{F}}_{\text{extcont}}(\mathcal{D}) = \rho_0 g L^2 \underline{e}_3$

## Énoncé

L'équation de Lamé s'écrit :  $\rho_0 \frac{\partial^2 \underline{\xi}}{\partial t^2} = (\lambda + \mu) \text{grad} (\text{div} \underline{\xi}) + \mu \Delta \underline{\xi}$ . On considère le mouvement décrit par le champ de déplacement  $\underline{\xi}(\underline{a}, t) = \xi_m \sin(k a_1) \sin(k c t) \underline{e}_2$ .

## Question

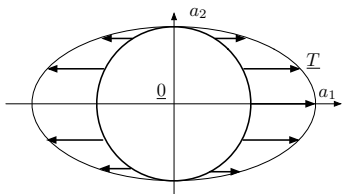
Calculer  $c$  pour que  $\underline{\xi}(\underline{a}, t)$  soit une solution non nulle des équations de Lamé.

## Une seule réponse possible

- 1  $c = \sqrt{\frac{\lambda + 2\mu}{\rho_0}}$
- 2  $c = \sqrt{\frac{\mu}{\rho_0}}$
- 3  $c = 0$



# Éirement d'un cylindre



## Énoncé

On impose les forces de contact

$\underline{T}(\underline{a}, \underline{n}) = (F a_1/R) \underline{e}_1$  sur la surface

$\Sigma_0 = \{\underline{a} \in \mathbf{R}^3 \mid 0 \leq a_3 \leq L_3 \text{ et } a_1^2 + a_2^2 = R^2\}$ .

On suppose les  $\sigma_i$  constants avec

$$\underline{\underline{\sigma}} = \sigma_1 \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \sigma_2 \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + \sigma_3 \underline{e}_3 \otimes \underline{e}_3.$$

## Question

Donner l'expression de ces constantes en fonction de  $F$  et  $R$ .

## Une seule réponse possible

- 1  $\sigma_1 = F a_1/R$ ,  $\sigma_2 = 0$  et  $\sigma_3 = 0$ .
- 2  $\sigma_1 = F$ ,  $\sigma_2 = 0$  et  $\sigma_3 = 0$ .
- 3  $\sigma_1 = F$ ,  $\sigma_2 = -\nu F$  et  $\sigma_3 = -\nu F$ .

## Énoncé

On considère le champ de vitesse  $\underline{U}(\underline{x}, t) = (\alpha t z - \beta z^2) \underline{e}_z$ .

## Question

Calculer l'accélération  $\frac{d\underline{U}}{dt}$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $\frac{d}{dt} \underline{U} = \alpha t \underline{e}_z$
- ②  $\frac{d\underline{U}}{dt} = \underline{0}$
- ③  $\frac{d\underline{U}}{dt} = \alpha t + (\alpha t - 2\beta z)(\alpha t z - \beta z^2)$
- ④  $\frac{d\underline{U}}{dt} = \alpha t \underline{e}_z$

## Énoncé

On considère le champ de vitesse  $\underline{U} = l\omega [\sin \varphi(x_3, t) \underline{e}_1 - \cos \varphi(x_3, t) \underline{e}_2]$   
où  $\varphi(x_3, t) = kx_3 - \omega t$ .

On suppose que  $l$ ,  $\omega$  et  $k$  sont des constantes positives.

## Question

Calculer le taux de variation des volumes  $\frac{1}{\delta\mathcal{V}(t)} \frac{d}{dt} \delta\mathcal{V}(t)$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $\frac{1}{\delta\mathcal{V}(t)} \frac{d}{dt} \delta\mathcal{V}(t) = -l\omega^2 (\cos \varphi + \sin \varphi)$
- ②  $\frac{1}{\delta\mathcal{V}(t)} \frac{d}{dt} \delta\mathcal{V}(t) = l\omega k (\cos \varphi + \sin \varphi)$
- ③  $\frac{1}{\delta\mathcal{V}(t)} \frac{d}{dt} \delta\mathcal{V}(t) = 0.$

# Dérivation d'une intégrale sur un domaine transporté par le mouvement

## Énoncé

On considère un domaine  $\mathcal{D}(t)$  transporté par le mouvement de vitesse  $\underline{U}(\underline{x}, t)$  et un champ  $c(\underline{x}, t)$ .

On suppose tous les champs continus et dérivables.

## Question

Calculer  $\frac{d}{dt} \iiint_{\mathcal{D}(t)} c(\underline{x}, t) d^3x$ .

## Une seule réponse possible

- 1  $\frac{d}{dt} \iiint_{\mathcal{D}(t)} c d^3x = \iiint_{\mathcal{D}(t)} \left( \frac{dc}{dt} + c \operatorname{div} \underline{U} \right) d^3x$
- 2  $\frac{d}{dt} \iiint_{\mathcal{D}(t)} c d^3x = \iiint_{\mathcal{D}(t)} \left[ \frac{dc}{dt} + \operatorname{div} (c \underline{U}) \right] d^3x$
- 3  $\frac{d}{dt} \iiint_{\mathcal{D}(t)} c d^3x = \iiint_{\mathcal{D}(t)} \frac{\partial c}{\partial t} d^3x + \iint_{\partial \mathcal{D}(t)} c \underline{U} \cdot \underline{n} dS$

## Énoncé

On considère un fluide newtonien incompressible tel que  $\underline{f} = 0$  et  $\underline{U} = -\alpha z^2 \underline{e}_x$ . On note  $\rho_0$  sa masse volumique  $\nu_n$  la viscosité cinématique.

## Question

Calculer la pression en supposant que  $p(\underline{0}) = p_0$ .

## Une seule réponse possible

- 1  $p = p_0$
- 2  $p = p_0 + \rho_0 \nu_n \alpha x$
- 3  $p = p_0 - \rho_0 \nu_n \alpha x$
- 4  $p = p_0 + 2 \rho_0 \nu_n \alpha z$
- 5  $p = p_0 - 2 \rho_0 \nu_n \alpha z$

## Énoncé

Les équations de Navier-Stokes compressibles d'un fluide parfait s'écrivent  $\frac{d\rho}{dt} + \rho \operatorname{div} \underline{U} = 0$ ,  $\rho \frac{dU}{dt} = -\operatorname{grad} p + \underline{f}$ ,  $\rho \frac{de}{dt} = -p \operatorname{div} \underline{U}$ . La relation de Gibbs définit l'entropie par la relation  $T \frac{ds}{dt} = \frac{de}{dt} - (p/\rho^2) \frac{d\rho}{dt}$ .

## Question

Calculer  $\frac{ds}{dt}$

## Une seule réponse possible

- 1  $\frac{ds}{dt} = \underline{f} \cdot \underline{U} / T$
- 2  $\frac{ds}{dt} = -(p/T) \operatorname{div} \underline{U}$
- 3  $\frac{ds}{dt} = 0$

## Énoncé

Le tenseur des contraintes visqueuses d'un fluide newtonien est

$$\underline{\underline{\tau}} = \lambda_n \operatorname{tr} \underline{\underline{D}} \underline{\underline{I}} + 2 \mu_n \underline{\underline{D}}. \text{ On suppose que } \underline{\underline{U}} = \alpha \underline{\underline{x}}.$$

## Question

Calculer le travail des forces intérieures de viscosité  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}}$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}} = -(3 \lambda_n + 2 \mu_n) \alpha^2.$
- ②  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}} = (3 \lambda_n + 2 \mu_n) \alpha^2.$
- ③  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}} = -(\lambda_n + 2 \mu_n) \alpha^2.$
- ④  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}} = (\lambda_n + 2 \mu_n) \alpha^2.$
- ⑤  $-\underline{\underline{\tau}} : \underline{\underline{D}} = 0.$

## Énoncé

On considère le mouvement  $\underline{X}(\underline{a}, t)$  défini par

$$x_1 = \alpha(t) a_1, \quad x_2 = a_2, \quad \text{et} \quad x_3 = a_3 + 4 L [1 - \alpha(t)] \sin^2(k a_1) .$$

## Question

Calculer la représentation eulérienne  $\underline{U}(\underline{x}, t)$  du champ de vitesse.

## Une seule réponse possible

- 1  $\underline{U} = \dot{\alpha} x_1 \underline{e}_1 - 4 L \dot{\alpha} \sin^2(k x_1) \underline{e}_3$
- 2  $\underline{U} = (\dot{\alpha}/\alpha) x_1 \underline{e}_1 - 4 L \dot{\alpha} \sin^2(k x_1/\alpha) \underline{e}_3$
- 3  $\underline{U} = \dot{\alpha} \underline{e}_1 - 8 L \dot{\alpha} \cos(k x_1) \sin(k x_1) \underline{e}_3$



## Énoncé

On considère le champ de vitesse  $\underline{U} = U_0 z/L \underline{e}_x$  solution des équations de Navier-Stokes entre deux plaques situées en  $z = \pm L$ .

## Question

Calculer la densité volumique des efforts intérieurs  $\pi_{\text{int}}$ .

## Une seule réponse possible

- 1  $\pi_{\text{int}} = -\rho_0 \nu_n U_0^2/L^2$
- 2  $\pi_{\text{int}} = \rho_0 \nu_n U_0^2/L^2$
- 3  $\pi_{\text{int}} = 0$
- 4  $\pi_{\text{int}} = (\rho_0 \nu_n U_0/L)^2$

## Énoncé

On considère le champ de vitesse  $U_1 = -\beta x_1$ ,  $U_2 = 0$  et  $U_3 = \beta x_3$  où  $\beta$  est une constante positive.

## Question

Calculer la représentation eulérienne  $\frac{dU}{dt}(\underline{x}, t)$  du champ d'accélération.

## Une seule réponse possible

- ①  $\frac{dU}{dt} = \beta^2(x_1 \underline{e}_1 + x_3 \underline{e}_3)$
- ②  $\frac{dU}{dt} = \beta^2(x_3 \underline{e}_1 - x_1 \underline{e}_3)$
- ③  $\frac{dU}{dt} = \underline{0}$
- ④  $\frac{dU}{dt} = \beta \underline{e}_2$

## Énoncé

On considère le champ de vitesse en coordonnées cylindriques  $\underline{U}(r, \theta, z) = \omega r \underline{e}_\theta$  où  $\omega$  est une constante.

## Question

Calculer l'accélération  $\frac{d\underline{U}}{dt}$ .

## Une seule réponse possible

- ①  $\frac{d\underline{U}}{dt} = \omega^2 \underline{e}_\theta$
- ②  $\frac{d\underline{U}}{dt} = -\omega^2 \underline{e}_r$
- ③  $\frac{d\underline{U}}{dt} = -\omega^2 r \underline{e}_r$
- ④  $\frac{d\underline{U}}{dt} = \underline{0}$

Vous avez utilisé des boitiers cliqueurs.

## Question

Comment évaluez-vous ce processus pédagogique ?

## Une seule réponse possible

- 1 Mauvais
- 2 Très insatisfaisant
- 3 Insatisfaisant
- 4 Satisfaisant
- 5 Bon
- 6 Excellent
- 7 Sans avis

# Évaluation de l'enseignement de MMC

L'INP va mettre en place une procédure d'évaluation des enseignements en demandant de noter de 1 à 6 une matière.

## Question

Quelle note allez-vous attribuer à l'enseignement de MMC ?

## Une seule réponse possible

- ① Mauvais
- ② Très insatisfaisant
- ③ Insatisfaisant
- ④ Satisfaisant
- ⑤ Bon
- ⑥ Excellent
- ⑦ Sans avis