

DS-7bis (Mines-Centrale) - Barème

	👉	👍	👍👍
Connaissance du cours			
Quantité de questions traitées			
Détail/Rigueur de la rédaction			
Utilisation appropriée de schémas			
Soin de la rédaction			
Commentaires pertinents			

	Problème 1 : L'atmosphère de Mars et son échappement (d'après CCS-PC-2022)	élève	prof	max
Q.1	• $\vec{P} = \vec{F}_{\text{gravit}} + \vec{F}_{\text{ie}}$ • \vec{F}_{ie} négligeable pour Mars			1
Q.2	• $\vec{F} = \frac{q_1 q_2}{4\pi\epsilon_0 d^2} \vec{u}_{12}$ • Schéma			1
Q.3	• $q \leftrightarrow m, 1/4\pi\epsilon_0 \leftrightarrow -G, \vec{E} \leftrightarrow \vec{g}$ • $\phi(\vec{g}/S_F) = -4\pi G M_{\text{int}}$			1
Q.4	• Étude symétries et invariances : $\vec{g} = g(r) \vec{e}_r$ • Thm Gauss : $g(r) = -G \frac{m_p}{r^2}$ • BONUS si schéma			1(+0.5)
Q.5	• $\vec{g}(M) = \left(\frac{R_m^2}{r^2}\right) \vec{g}_0$ • $g_0 = 3.73 \text{ m.s}^{-2}$			1
Q.6	• $\text{grad} \vec{P} = \mu \vec{g} = \mu(r) g_0 \vec{u}_r$ • $\frac{\partial P}{\partial r} = -\mu(r) g_0$ • BONUS si P et μ indépts de θ et φ .			1(+0.5)
Q.7	• GP isotherme : $\mu(r) = \frac{MaP(r)}{RT_0}$ • $\frac{\partial P}{\partial r} = -\frac{M_a g_0}{RT_0} P(r) \Rightarrow P(r) = C_0 \exp\left(-\frac{M_a g_0 r}{RT_0}\right)$ • $H = \frac{RT_0}{M_a g_0}$ et $C_0 = P_0 \exp\left(\frac{R_m}{H}\right)$ • $P(r) = P_0 \exp\left(-\frac{r-R_m}{H}\right)$			1.5
Q.8	• $M_a = 0,96M(\text{CO}_2) + 0,02M(\text{Ar}) + 0,02M(\text{N}_2) = 44 \text{ g.mol}^{-1}$ • $H = 10.7 \text{ km}$			1
Q.9	• $\mu(r) = \frac{M_a g_0}{RT_0} P_0 \exp\left(-\frac{r-R_m}{H}\right)$ et $\mu_0 = \frac{M_a g_0}{RT_0}$			0.5
Q.10	• $m_{\text{atm}} = \iiint \mu(r) r^2 dr \sin\theta d\theta d\varphi$ • $m_{\text{atm}} = 4\pi\mu_0 \int_{R_m}^{+\infty} r^2 \exp\left(-\frac{r-R_m}{H}\right) dr$ • Chgt var. $u = \frac{r-R_m}{H}$: $m_{\text{atm}} = 4\pi\mu_0 H \int_0^{+\infty} (Hu + R_m)^2 \exp(-u) du$ • $m_{\text{atm}} = 4\pi\mu_0 H (2H^2 + 2HR_m + R_m^2)$ • $m_{\text{atm}} = \frac{4\pi P_0}{g_0} (2H^2 + 2HR_m + R_m^2)$ • $m_{\text{atm}} = 2.34 \times 10^{16} \text{ kg}$			3
Q.11	• On prend $a = 10^{-10} \text{ m}$ • $\ell_0 = \frac{RT_0}{a^2 N_a \mu_0} = 0.5 \text{ mm} = 500 \mu\text{m}$ • Petit à l'échelle macroscopique mais \gg taille molécule			1.5
Q.12	• En $r_m + e$: $\ell = H$ et $\ell = \frac{Ma}{a^2 N_a \mu_0 \exp(-e/H)} = \ell_0 \exp(e/H)$ • $e = H \ln\left(\frac{H}{\ell_0}\right)$ • $e = 1.8 \times 10^2 \text{ km}$ • Résultat cohérent avec énoncé			2
Q.13	• Vitesse de libération d'une particule de masse m située en $r = R_m + e$: $E_m = \frac{1}{2} m v_\ell^2 - G \frac{m m_m}{R_m + e} = 0$ • $v_\ell = \sqrt{\frac{2Gm_m}{R_m + e}}$ avec $Gm_m = R_m^2 g_0$ • $v_\ell \approx \sqrt{2R_m g_0}$ car $e \ll R_m$ • $v_\ell \approx 5.0 \times 10^3 \text{ m.s}^{-1}$ • Molécules de H_2 possèdent très majoritairement une vitesse supérieure à v_ℓ : absence dans atmosphère martienne • Par contre, éléments les plus lourds seront conservés par l'atmosphère, c'est le cas ici du CO_2 et en moindre quantité Ar et N_2 .			3

Total 18.5

	Problème 2 : Autour d'une centrale nucléaire (d'après CCS-PSI-2024)	élève	prof	max
Q.1	<ul style="list-style-type: none"> • $S_{tot} = NH\pi d$ • $S_{tot} = 4.53 \times 10^3 m^2$ 			1
Q.2	<ul style="list-style-type: none"> • BONUS si schéma avec sens des échanges thermiques • Bilan d'énergie interne (ou premier principe) à la tranche de hauteur H entre r et $r + dr$ et t et $t + dt$ • $d(\delta U) = \delta^2 Q + \delta^2 W$ • $\delta^2 W = 0$ car $V = cste$ • $d(\delta U) = 0$ en régime stat. • $\delta^2 Q = [\phi(r) - \phi(r + dr) + N\mathcal{P}_V 2\pi r H dr] dt$ • $-\frac{d\phi}{dr} + N\mathcal{P}_V 2\pi H r = 0$ • $\phi = \iint \vec{j}_{th} \cdot d\vec{S}$ • Loi de Fourier : $\vec{j}_{th} = -\lambda_2 \frac{dT}{dr} \vec{u}_r$ • $\phi(r) = -2\pi r NH \lambda_2 \frac{dT}{dr}$ • $\frac{d}{dr} \left(r \frac{dT}{dr} \right) + Ar = 0$ avec $A = \frac{\mathcal{P}_V}{\lambda_2}$ 			5(+0.5)
Q.3	<ul style="list-style-type: none"> • Intégration $\Rightarrow \frac{dT}{dr} = -\frac{Ar}{2} + \frac{B}{r}$ • $B = 0$ pour éviter divergence de ϕ en $r = 0$ • $T(r) = T_2 + \frac{\mathcal{P}_V}{4\lambda_2} (R_3^2 - r^2)$ 			1.5
Q.4	<ul style="list-style-type: none"> • Continuité du flux en $r = R_3$ • Newton : $P_1 = \phi_{cc}(R_3) = 2\pi R_3 NH h_2 (T_2 - T_3)$ • $R_3 = \frac{d}{2} - e$ • $T_3 = T_2 - \frac{P_1}{\pi(d-2e)NHh_2}$ 			2
Q.5	<ul style="list-style-type: none"> • Pas de source dans la gaine \Rightarrow idem $Q.2$ avec $\mathcal{P}_V = 0$ • $\forall r \in [R_3; R_4] \phi(r) = cste = P_1$ en régime stationnaire sans source ni puits • $\phi(R_3 < r < R_4) = -\lambda_3 \frac{dT}{dr} 2\pi r NH = P_1$ • $T(R_3 < r < R_4) = T_4 + \frac{P_1 d}{2\lambda_3 S_{tot}} \ln\left(\frac{R_4}{r}\right)$ 			2
Q.6	<ul style="list-style-type: none"> • Par continuité du flux en $r = R_4$: $P_1 = \phi_{cc}(R_4)$ • $P_1 = S_{tot} h_4 (T_4 - T_5)$ • $T_4 = T_5 + \frac{P_1}{S_{tot} h_4}$ • $T_4 = 328 \text{ }^\circ\text{C}$ • $T_3 = T_4 + \frac{P_1 d}{2\lambda_3 S_{tot}} \ln\left(\frac{d}{d-2e}\right)$ • $T_4 = 352 \text{ }^\circ\text{C}$ • $T_2 = T_3 + \frac{P_1}{\pi(d-2e)NHh_2} = 422 \text{ }^\circ\text{C}$ • $P_1 = P_V \pi R_3^2 NH$ • $T_1 = T_2 + \frac{P_V R_3^2}{4\lambda_2} = T_2 + \frac{P_1}{4\pi\lambda_2 NH}$ • $T_1 = 838 \text{ }^\circ\text{C}$ • BONUS si cohérent car température de plus en plus élevée au centre 			5(+0.5)
Q.7	<ul style="list-style-type: none"> • Courbe $T(r)$ avec axes • Allure parabolique entre $r = 0$ et $r = R_3$ • Allure globalement décroissante • Présence de discont. en $r = R_3$ et $r = R_4$ • Température constante entre $r = R_4$ et $r = R_5$ 			2.5
Q.8	<ul style="list-style-type: none"> • Panne de pompe \Rightarrow risque de vaporisation • Moins bon coefficient d'échange si vapeur \Rightarrow risque d'emballement • BONUS si mention Three Mile Island ou Fukushima • Augmentation évacuation puissance en augmentant débit fluide caloporteur 			1.5(+0.5)
Q.9	<ul style="list-style-type: none"> • Premier principe industriel à la tranche d'épaisseur dz • BONUS si schéma • Régime stationnaire • $\Delta \left[h + \frac{c^2}{2} + gz \right] = q + w_u$ • Variation d'énergie mécanique négligée • Pas de pièce mobile $\Rightarrow w_u = 0$ • $D_m(h(z + dz) - h(z)) = \delta Q$ • 2^{nde} loi de Joule $h = c_5 T$ (phase condensée) • Pas de transfert thermique sur la partie externe en $r = R_5$ • Transfert thermique en $r = R_4$ venant du combustible $\Rightarrow \delta Q = P_V(z) \pi R_4^2 dz$ • $D_m c_5 \frac{dT}{dz} = P_V(z) \pi R_4^2$ 			5(+0.5)

Q.10	<ul style="list-style-type: none"> $\frac{dT}{dz} = \frac{\pi R_4^2 P_0}{D_m c_5} \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right) \bullet T_s - T_e = \frac{2R_4^2 H P_0}{D_m c_5} \bullet T(z) = T_e + \frac{T_s - T_e}{2} (1 - \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right))$ BONUS si cohérence de l'allure de $P(z)$ avec maximum au milieu du crayon BONUS si $T_s > T_e$ cohérent car chaleur récupérée par le fluide 			1.5(+1)
Q.11	<ul style="list-style-type: none"> Continuité du flux en $r = R_4$ entre z et $z + dz$ en régime stationnaire $P_V(z) \pi R_4^2 dz = h_{cc} (T_p(z) - T(z)) 2\pi R_4 dz \bullet T_p(z) = T(z) + \frac{P_0 R_4}{2h_{cc}} \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)$ $T_p(z) = T_e + \frac{T_s - T_e}{2} (1 - \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right)) + \frac{D_m c_5 (T_s - T_e)}{4h_{cc} R_4 H} \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)$ $\frac{T_p(z) - T_e}{T_s - T_e} = \frac{1}{2} [1 + B \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right) + C \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)]$ avec $B = -1$ et $C = \frac{D_m c_5}{2h_{cc} R_4 H}$ 			2.5
Q.12	<ul style="list-style-type: none"> Idem Q.3 à adapter avec dépendance en z $T(r, z) - T_p(z) = \frac{P_V(z)}{4\lambda_2} (R_4^2 - r^2) \bullet$ Utilisation de Q.10 et Q.11 $\frac{T(r, z) - T_e}{T_s - T_e} = \frac{1}{2} [1 + D \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right)] + [E + F (1 - \frac{r^2}{R_4^2})] \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)$ $D = -1 \bullet E = \frac{C}{2} = \frac{D_m c_5}{4h_{cc} R_4 H} \bullet F = \frac{D_m c_5}{8\lambda_2 H}$ 			3.5
Q.13	<ul style="list-style-type: none"> $T_c(z) = T(0, z) = T_e + \frac{T_s - T_e}{2} [1 + D \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right) + 2(E + F) \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)]$ $T_c(z) = T_e + \frac{T_s - T_e}{2} [1 - \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right) + \frac{D_m c_5}{2H} \left(\frac{1}{h_{cc} R_4} + \frac{1}{2\lambda_2}\right) \sin\left(\frac{\pi z}{H}\right)]$ 			1
Q.14	<ul style="list-style-type: none"> Dérivation de $T_c(z)$ et recherche de z_{max} tel que $\frac{dT_c}{dz}(z_{max}) = 0$ $\frac{dT}{dz} = \frac{T_s - T_e}{2} \frac{H}{\pi} \left[\sin\left(\frac{\pi z}{H}\right) + \frac{D_m c_5}{2H} \left(\frac{1}{h_{cc} R_4} + \frac{1}{2\lambda_2}\right) \cos\left(\frac{\pi z}{H}\right) \right]$ $\frac{dT_c}{dz}(z_{max}) = 0 \Rightarrow \tan\left(\frac{\pi z}{H}\right) = -\frac{D_m c_5}{2H} \left(\frac{1}{h_{cc} R_4} + \frac{1}{2\lambda_2}\right)$ $0 < z < H \Rightarrow \frac{\pi z_{max}}{H} = \pi - \arctan\left(\frac{D_m c_5}{2H} \left(\frac{1}{h_{cc} R_4} + \frac{1}{2\lambda_2}\right)\right)$ $z_{max} = H - \frac{H}{\pi} \arctan\left(\frac{D_m c_5}{2H} \left(\frac{1}{h_{cc} R_4} + \frac{1}{2\lambda_2}\right)\right)$ $z_{max} = 1.86 \text{ m} \bullet$ BONUS si cohérent car $T_{c,max} \simeq H/2$ (milieu du crayon) $T_{c,max} = 971 \text{ }^\circ\text{C} \bullet T_{c,max} < T_{fus,combustible} = 2800 \text{ }^\circ\text{C} \Rightarrow$ sureté OK 			4(+0.5)
Q.15	<ul style="list-style-type: none"> Puissance à évacuer nulle en $z = 0$ et $H \Rightarrow T_p(0) = 284 \text{ }^\circ\text{C}, T_p(H) = 322 \text{ }^\circ\text{C}$ Puissance maximale à évacuer au centre du crayon donc $T_{p,max}$ en $z \simeq H/2$ Le fluide se réchauffe en montant et permet moins bien d'évacuer la chaleur produite pour z grand $\Rightarrow T_{p,max}$ en $z > H/2$ $T_{p,max} \simeq 337 \text{ }^\circ\text{C} < 345 \text{ }^\circ\text{C} = T_{vap,eau}(P = 155 \text{ bar}) \Rightarrow$ sureté OK 			2
Q.16	<ul style="list-style-type: none"> Définition d'un système fermé Σ^* à t et $t + dt$ à partir du système ouvert Σ Pas de variation d'énergie mécanique macro $\Rightarrow dU_{\Sigma^*} = \delta W + \delta Q$ (1^{er} ppe) Schéma $\bullet U_{\Sigma^*}(t) = U_{\Sigma}(t) + \delta m_{entrant} u_e = U_{\Sigma}(t) + D_m u_e dt$ $U_{\Sigma^*}(t + dt) = U_{\Sigma}(t + dt) + \delta m_{sortant} u_s = U_{\Sigma}(t + dt) + D_m u_s dt$ Régime stationnaire $\Rightarrow U_{\Sigma}(t + dt) = U_{\Sigma}(t)$ et débit D_m constant $dU_{\Sigma^*} = U_{\Sigma^*}(t + dt) - U_{\Sigma^*}(t) = D_m (u_s - u_e) dt$ $\delta W_{pression} = (p_e S_e v_e - p_s S_s v_s) dt \bullet \delta W_{pression} = \left(\frac{p_e}{\mu_e} - \frac{p_s}{\mu_s}\right) D_m dt$ $\delta W_u = \mathcal{P}_u dt \bullet \delta W = \delta W_{pression} + \delta W_u \bullet \delta Q = \mathcal{P}_{th} dt$ $D_m \left(u_s + \frac{p_s}{\mu_s} - u_e - \frac{p_e}{\mu_e}\right) = D_m (h_s - h_e) = \mathcal{P}_u + \mathcal{P}_{th}$ $w_u = \mathcal{P}_u / D_m$ et $q = \mathcal{P}_{th} / D_m \bullet h_s - h_e = w_u + q \bullet$ 1^{er} ppe industriel 			8.5
Q.17	<ul style="list-style-type: none"> Formulaire $\Rightarrow \Delta S = C \ln\left(\frac{T_{sortie}}{T_{entrée}}\right) \bullet$ BONUS si démo avec 2^{nde} id. thermo. Isentropique $\Delta S = 0$ donc $T_0 = T_1 \bullet$ 2^{nde} loi de Joule : $\Delta T = 0 \Rightarrow \Delta h = 0$ Isentropique verticale dans le diagramme 			2(+0.5)
Q.18	<ul style="list-style-type: none"> Dénominations sur le diagramme : courbes d'ébullition et de rosée, isentropiques, isenthalpes, isobares et isothermes Allure globale du cycle \bullet Placement correct des points 0, 1, 1', 2, 2' et 3 			1.5
Q.19	<ul style="list-style-type: none"> Sortie de la turbine \rightarrow point 3 (mélange diphasé) x calculé avec $s_3 = x s_V(0,04\text{bar}) + (1 - x) s_L(0,04\text{bar})$ (ou th. des moments) $x = 0.78 \bullet$ BONUS si cohérent car point 3 plus près de la phase vapeur h_3 calculé avec $h_3 = x h_V(0,04\text{bar}) + (1 - x) h_L(0,04\text{bar})$ (ou lecture directe) $h_3 = 2.01 \times 10^3 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}$ 			2.5(+0.5)

Q.20	<ul style="list-style-type: none"> • $\eta = \frac{w_u}{q}$ • BONUS si énergie des pompes négligées • 1^{er} ppe à 2' \rightarrow 3 adiabatique dans la turbine • $-w_u = h_3 - h_{2'}$ • $w_{reçu\ par\ le\ fluide} = -w_u$ • 1^{er} ppe à 1 \rightarrow 2' sans pièce mobile dans le générateur de vapeur • $q = h_{2'} - h_1$ • $\eta = \frac{h_{2'} - h_3}{h_{2'} - h_1}$ • Enthalpies massiques calculées ou lues sur le diagramme • $\eta = 0.42$ • BONUS si rendement classique pour une centrale 			4.5(+1)
Q.21	<ul style="list-style-type: none"> • 1^{er} et 2nd ppes industriels sur un cycle, appliqué au fluide • $\Delta H_{cycle} = 0 = Q_C + Q_F + W$ et $\Delta S = 0 = \frac{Q_C}{T_C} + \frac{Q_F}{T_F}$ • H et S fonctions d'états et fonctionnement supposé réversible • $\eta_C = \frac{-W}{Q_C}$ • $\eta_C = 1 - \frac{T_F}{T_C}$ • $T_C = T_{2'} = 773\text{ K}$ et $T_F = T_0 = 302\text{ K}$ • $\eta_C = 0.61$ • $\eta < \eta_C$ car cycle réel irréversible 			4
Q.22	<ul style="list-style-type: none"> • Attention : question mal posée! • 0.5 par bonne idée 			?
Q.23	<ul style="list-style-type: none"> • 0.5 par bonne idée 			?

Total 63

TOTAL 81.5