
DM 2
Diffusion

Correction

I La température du maçon

II Propriété de la loi de la laine

Q1 $\vec{j}_q = -\lambda \text{grad} T$

$$[\Phi] = [\vec{j}_q] \cdot [d\vec{S}]$$

$$\Rightarrow [\vec{j}_q] = \frac{[\Phi]}{L^2}$$

et $[\Phi] = \text{Puissance} = [\vec{F}] \cdot [\vec{v}]$

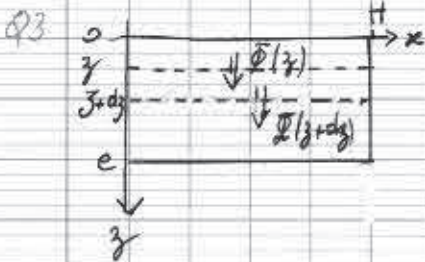
$$\Rightarrow [\Phi] = M \cdot \frac{L^2}{t^3}$$

$$[\lambda] = \frac{[\vec{j}_q]}{[\text{grad} T]} \Rightarrow [\lambda] = \frac{[\Phi]}{L^2 \frac{1}{L}} = \frac{P}{TL} = \frac{ML}{T^2}$$

Q2 Par définition $\vec{j}_q = -\lambda \text{grad} T$ et $T(x,t) = T(z,t)$

$$\Rightarrow \vec{j}_q = -\lambda \frac{\partial T}{\partial z} \vec{e}_z$$

\vec{j}_q dépend de z et t et est porté par l'axe (z)



Systeme S: tranche de materiau compris entre z et $z+dz$

1er principe :

$$U(S(t+dt)) - U(S(t)) = \delta Q^{ad} + \delta W$$

|| incompressible.

$$\Rightarrow c_p H L dz \frac{\partial T}{\partial t} dt = (\Phi(z) - \Phi(z+dz)) dt \Rightarrow c_p H L dz \frac{\partial T}{\partial t} = -\frac{\partial \Phi}{\partial z} dz \quad (1)$$

Notons que $\Phi(z) = \iint_{S=HL} \vec{j}_q(z) \cdot d\vec{S} = \int_{x=0}^L \int_{y=0}^L j_q(z,t) \cdot dx dy \Rightarrow \Phi(z) = -\lambda \frac{\partial T}{\partial z} \cdot HL$

Ainsi: (1) $\Leftrightarrow c_p H L \frac{\partial T}{\partial t} = + \lambda H L \frac{\partial^2 T}{\partial z^2}$

$$\Rightarrow \left[\frac{\partial T}{\partial t} = \frac{\lambda}{\rho c} \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} \right]$$

Q4 En regime stationnaire $\frac{\partial T}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} = 0 \Rightarrow T = Az + B$

et $\frac{\partial T}{\partial z} = A$

$$\vec{j}_q = -\lambda \frac{\partial T}{\partial z} \vec{e}_z = -\lambda A \vec{e}_z \quad \text{ainsi } \vec{j}_q \text{ est un vecteur } \frac{\partial T}{\partial z} \text{ est.}$$

Q5 Cdt° aux limites : $\begin{cases} T(0) = T_{entree} = B \\ T(e) = T_{sortie} = Ae + B \end{cases}$

$$\Rightarrow \begin{cases} B = T_{entree} \\ A = \frac{T_{sortie} - T_{entree}}{e} \end{cases}$$

$$T(z) = \frac{T_{sortie} - T_{entree}}{e} z + T_{entree}$$

$$\Phi = -\lambda \frac{\partial T}{\partial y} HL \Rightarrow \Phi = +\lambda HL \frac{T_{\text{entrée}} - T_{\text{sortie}}}{e}$$

Q6 T_i | Φ | T_e
matériau
En régime permanent le flux thermique est proportionnel à $T_i - T_e$.

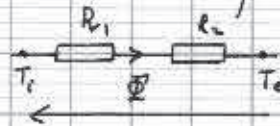
$$T_i - T_e = R_{th} \cdot \Phi$$

Dans notre cas :

$$R_{th} = \frac{T_{\text{entrée}} - T_{\text{sortie}}}{\Phi} \Rightarrow R_{th} = \frac{e}{\lambda HL}$$

→ Résistance thermique en série

lorsque l'on suppose 2 matériaux entre T_i et T_e , ils seront traversés par le même flux thermique. Le schéma électrique équivalent :



$$T_i - T_e = (R_1 + R_2) \Phi \Rightarrow R_{eq} = R_1 + R_2$$

→ Résistance thermique en parallèle



Les 2 matériaux ne sont pas traversés par le même flux thermique. Par contre ils sont soumis à la même différence de températures

$$\begin{aligned} T_i - T_e &= R_1 \Phi_1 \\ T_i - T_e &= R_2 \Phi_2 \end{aligned} \quad \left. \vphantom{\begin{aligned} T_i - T_e &= R_1 \Phi_1 \\ T_i - T_e &= R_2 \Phi_2 \end{aligned}} \right\} \text{ et } \Phi_{\text{tot}} = \Phi_1 + \Phi_2$$

$$\Rightarrow \frac{1}{R_{eq}} = \frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2}$$

$$Q7 \quad R = \frac{T_e - T_i}{\varphi} = \frac{e}{\lambda S} \Rightarrow \lambda_{\text{équiv}} = \frac{e \varphi}{(T_e - T_i) S}$$

I2 Équilibre thermique d'une brique

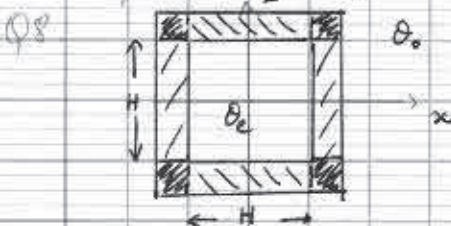


schéma électrique équivalent :



$$R_1 = \frac{e}{\lambda_{\text{craie}} HL}$$

$$R_2 = \frac{e}{\lambda_{\text{craie}} H^2}$$

$$R_{diff} = \left(\frac{4}{R_1} + \frac{2}{R_2} \right)^{-1} \Rightarrow R_{diff} = \frac{e}{2\lambda \frac{H}{e} (2L+H)}$$

$e = e_x \quad R_{diff} = 1 \text{ W}^{-1}\text{K}$
 $e = e_m \quad R_{diff} = 9 \cdot 10^{-2} \text{ W}^{-1}\text{K}$

Q9 loi de Newton:

$$\vec{j}_q = -h(T_{ext} - T_{air}) \vec{n}$$

$$\varphi_{tot}^{cv} = \int_{S_{tot}} \vec{j}_q \cdot \vec{n}' \cdot dS$$

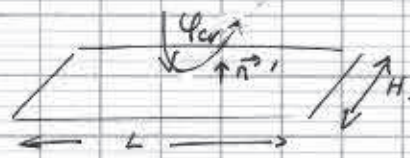
$$\varphi_{tot}^{cv} = +h(T_{ext} - T_{air}) \cdot S_{tot}$$

En sachant que nous avons 4 surfaces $S = LH$ et 2 surfaces $S' = H^2$

$$\varphi_{tot}^{cv} = h(T_{ext} - T_{air}) \cdot (2H(2L+H))$$

$$\Rightarrow R_{cv} = \frac{1}{2hH(2L+H)}$$

$$R_{cv} = 0,19 \text{ W}^{-1}\text{K}$$

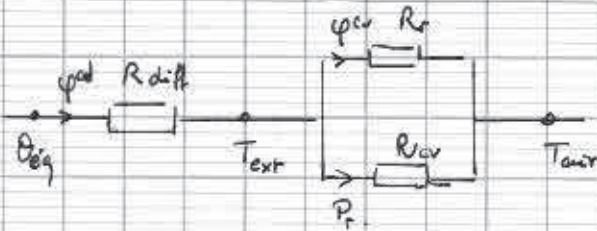


Q10 $P_r = KA(T_{ext} - T_{air})$

$$R_r = \frac{1}{P_r} \Rightarrow R_r = \frac{1}{KA} = \frac{1}{2kH(2L+H)}$$

$R_r = 0,145 \text{ W}^{-1}\text{K}$

Q11



$$R = R_{diff} + \frac{R_{cv} \cdot R_r}{R_{cv} + R_r}$$

$$R_1 = 1,9 \text{ W}^{-1}\text{K} \quad \text{et} \quad R_2 = 0,17 \text{ W}^{-1}\text{K}$$

Q12 Air : $T_0 = 5^\circ\text{C}$

En confort climatique la brebis perd autant d'énergie, qu'elle en pdt.

→ perte thermique : $\varphi = \frac{E_{ep} - T_{air}}{R_A}$ et $E_{ep} = T_{int}$
 $T_{air} = T_0$

→ perte par évaporation : $\varphi^{ev} = \dot{m} \cdot \Delta H_{vap}$

Cinsi $P_{mo} = \frac{T_{int} - T_0}{R_1} + \dot{m} \Delta H_{vap}$

Il peut endoquer ΔH_{vap} pour une brebis fondue

AN $P_{mo} = 18 \text{ W}$

Q13 Cinsi $P_{mo}' = \frac{T_{int} - T_0}{R_2} + \dot{m} \Delta H_{vap}$

après la fonte pour $T_{int} = 35^\circ\text{C}$

$P_{mo}' = 200 \text{ W}$

Q14a Déséquilibre thermique d'une brebis

Q14a. Système : Brebis non tondue : (masse d'eau $m_b \cdot \mu H^2 L$; $T(t)$)

1^{er} principe appliqué à la brebis

$$H(S(t+dt)) - H(S(t)) = \delta Q^{IR} + \delta Q^{ev} + \delta Q^{met.}$$

$$\Rightarrow c \mu H^2 L \left(\frac{dT}{dt} \right) dt = \delta Q^{IR} + \delta Q^{ev} + \delta Q^{met.}$$

avec : $\rightarrow \delta Q^{IR} = - \frac{T(t) - T_{air}}{R_1} dt$ perte thermique

$\rightarrow \delta Q^{ev} = ?$ perte par évaporat° d'après la question Q12

$$\delta Q^{ev} = - \dot{m} \Delta H_{vap} dt = - \left(P_{m0} - \frac{P_{eq} - T_0}{R_1} \right) dt$$

$\rightarrow \delta Q^{metab.} = + P_m dt$ apport par le métabolisme.

$$\text{Bilan } c \mu H^2 L \frac{dT}{dt} = - \frac{T - T_{air}}{R_1} - P_{m0} + \frac{P_{eq} - T_0}{R_1} + P_m$$

$$\Rightarrow \left| \frac{dT}{dt} + \frac{1}{R_1 c \mu H^2 L} (T - T_{air}) = \frac{1}{c \mu H^2 L} (P_m - P_{m0}) + \frac{1}{R_1 c \mu H^2 L} (P_{eq} - T_0) \right|$$

par analogie : $G_1 = R_1 c \mu H^2 L$ et $T_1 - T_{air} = R_1 (P_m - P_{m0}) + (P_{eq} - T_0)$

Q14b Changement de variable $\Theta = T - T_{air} \Rightarrow \frac{d\Theta}{dt} = \frac{dT}{dt}$

L'équation devient : $\frac{d\Theta}{dt} + \frac{1}{G_1} \Theta = (T_1 - T_{air}) \frac{1}{G_1}$

La solution $\Theta = \Theta_p + \Theta_g$ $\rightarrow \Theta_g$ solution générale de l'équation homog.

$$\frac{d\Theta}{dt} + \frac{1}{G_1} \Theta = 0 \Rightarrow \Theta_g = k e^{-t/G_1}$$

$\rightarrow \Theta_p$ solution particulière de l'équation totale

$$\frac{d\Theta_p}{dt} = 0 \Rightarrow \Theta_p = (T_1 - T_{air})$$

Bilan : $\Theta = T - T_{air} = T_1 - T_{air} + k e^{-t/G_1}$

$$\Rightarrow T(t) = T_1 + k e^{-t/G_1}$$

Cond° aux limites : $T(0) = \Theta_{eq} = T_1 + k \Rightarrow k = -T_1 + \Theta_{eq}$

$$\boxed{T(t) = T_1 + (\Theta_{eq} - T_1) e^{-t/G_1}}$$

Q14c $G_1 = 7,2 \cdot 10^5 \text{ s} = 8,3 \text{ jours}$

$T_1 = 41^\circ\text{C}$ pour l'air à 17°C

17 Q15. D'après la question Q12, la puissance délivrée par le métabolisme s'écrit :

$$P_m = \frac{T_{int} - T_{air}}{R_1} + \dot{m} \Delta H_{vap}$$

et $P_{m0} = \frac{T_{int} - T_0}{R_1} + \dot{m} \Delta H_{vap}$.

Ainsi : $P_m - P_{m0} = \frac{T_0 - T_{air}}{R_1} \Rightarrow T_{air} = T_0 - (P_m - P_{m0}) R_1$

Sachant que : $T_{min} < T_{air} < T_{max} \Rightarrow T_{min} < T_0 - (P_m - P_{m0}) R_1 < T_{max}$

$$\Rightarrow T_{min} - T_0 < - \frac{P_m - P_{m0}}{R_1} < T_{max} - T_0 \Leftrightarrow (T_0 - T_{max}) R_1 < P_m - P_{m0} < (T_0 - T_{min}) R_1$$

$$\Rightarrow \left| P_{m0} + \frac{T_0 - T_{max}}{R_1} < P_m < P_{m0} + \frac{T_0 - T_{min}}{R_1} \right| \Rightarrow 13W < P_m < 25W$$

Q16. Système brebis tondeuse

1^{er} principe : $H(S(t+dt)) - H(S(t)) = \delta Q \Rightarrow c_p L H^2 \frac{dT}{dt} = \frac{\delta Q}{dt}$

de la même façon qu'à la question Q14a

$$\rightarrow \delta Q^{th} = - \frac{T - T_{air}}{R_2} dt$$

$$\rightarrow \delta Q^{ev} = - (\dot{m} + \dot{m}') \Delta H_{vap} dt = - 3 \dot{m} \Delta H_{vap} dt \text{ car } T_{air} > 5^\circ C.$$

bien que dans l'énoncé il est précisé que $T_{air} > 5,1^\circ C$.

$$\rightarrow \delta Q^{met} = P_m \cdot dt.$$

Bilan : $c_p L H^2 \frac{dT}{dt} = - \frac{T - T_{air}}{R_2} - 3 \dot{m} \Delta H_{vap} + P_m$

avec $\dot{m} \Delta H_{vap} = P_{m0} - \frac{Q_{ep} - T_0}{R_1}$

$$\Rightarrow \frac{dT}{dt} + \frac{T - T_{air}}{R_2 c_p L H^2} = \frac{(P_m - 3P_{m0})}{c_p L H^2} + \frac{3(Q_{ep} - T_0)}{R_1 c_p L H^2}$$

$$\Rightarrow \left[\frac{dT}{dt} + \frac{1}{\tau_2} (T - T_{air}) = \frac{T_2 - T_{air}}{\tau_2} \right]$$

avec $\tau_2 = R_2 c_p L H^2$ et $T_2 - T_{air} = R_2 (P_m - 3P_{m0}) + 3(Q_{ep} - T_0) \frac{R_2}{R_1}$

avec

avec $\dot{m} \Delta H_{vap}$
de \dot{m}

$$\rightarrow \frac{C_2}{C_1} = \frac{R_2}{R_1} = 905. \quad C_2 \ll C_1$$

L'établissement du régime permanent est beaucoup plus rapide pour la brebis tondue. Elle risque donc un coup de chaud ou de froid plus rapidement.

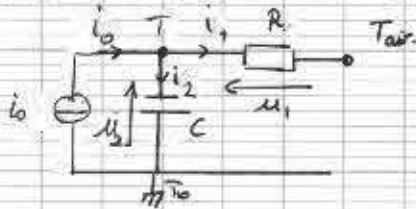
$$\rightarrow T_2 = T_{air} + R_2(P_m - 3P_{m0}) + 3(\theta_{ep} - T_0) \frac{R_2}{R_1}$$

la brebis est dans de bonne condition si $T_2 = \theta_{ep}$

$$\Rightarrow T_{air} = \theta_{ep} - R_2(P_m - 3P_{m0}) - 3(\theta_{ep} - T_0) \frac{R_2}{R_1}$$

AN: $T_{air, max} = T_{air}(P_m = 13W) = 36,8^\circ C$

SIT situation (1) $\frac{dT}{dt} + \frac{1}{C_1}(T - T_{air}) = \frac{1}{C_1}(T_1 - T_{air})$



$$i_0 = i_1 + i_2$$

$$U_1 = (T - T_{air}) = R_2 i_1$$

$$U_2 = \frac{Q}{C} \Rightarrow i_2 = C \frac{dU_2}{dt}$$

$$U_2 = T - T_0$$

$$i_0 = \frac{T - T_{air}}{R} + C \frac{dT}{dt}$$

$$\Rightarrow \frac{dT}{dt} + \frac{1}{RC}(T - T_{air}) = \frac{i_0}{C}$$

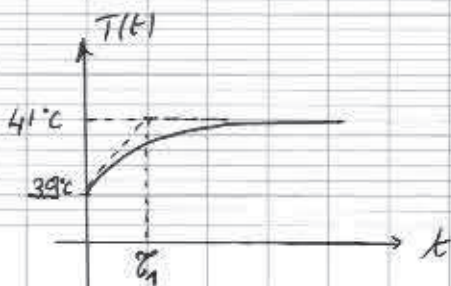
Par analogie nous avons: R_1 ; $C = \frac{C_1}{R_1}$ et $i_0 = \frac{T_1 - T_{air}}{R_1}$

situation (2) $\frac{dT}{dt} + \frac{1}{C_2}(T_{air} + T) = \frac{T_2 - T_{air}}{C_2}$

le schéma est le même avec $R = R_2$; $C = \frac{C_2}{R_2}$ et $i_0 = \frac{T_2 - T_{air}}{R_2}$

Courbe $T(t)$ situat^o (1): $T(t) = T_1 + (\theta_{ep} - T_1)e^{-t/C_1}$

$$T_1 = 41^\circ C; C_1 = 6,3 \text{ jours}$$



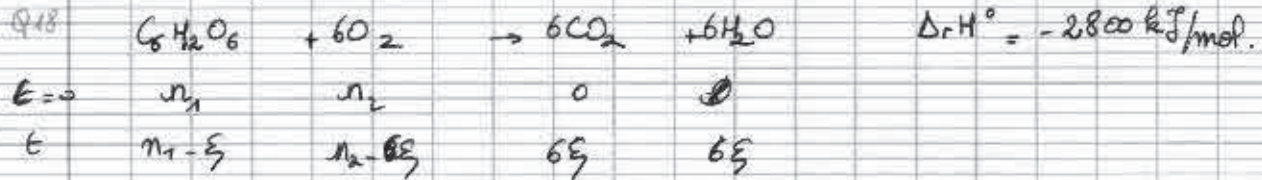
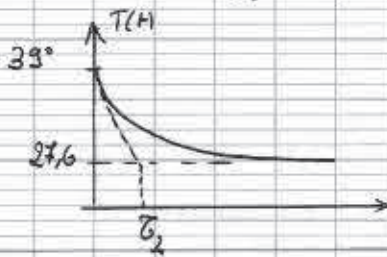
Brebis non tondue dans l'air à $17^\circ C$

→ Courbe $T(t)$ situation (2).

$$T = T_2 + (T_{\text{ép}} - T_2) e^{-t/\tau_2}$$

$$\tau_2 = 2,4 \text{ J}$$

$$T_2 = 27,6^\circ\text{C}$$



Lorsque la brebis est dans des conditions de confort, elle a besoin de produire une puissance P_{m0} .

Durant 1 minute cela revient à une production d'énergie :

$$E = P_{m0} \cdot \Delta t \quad \text{avec } \Delta t = 60 \text{ s}$$

Lorsqu'1 mole de glucose est consommée, 6 moles d' O_2 le sont et le métabolisme a produit une énergie $E' = -\Delta_r H^\circ$.

Le nombre de moles d' O_2 nécessaire à produire E est :

$$n_{\text{O}_2} = \frac{E}{E'} \cdot 6 = \frac{6 P_{m0} \Delta t}{-\Delta_r H^\circ} \quad n_{\text{O}_2} = 2,3 \cdot 10^{-3} \text{ mol}$$

Dans 1 litre d' O_2 nous avons $n_{\text{O}_2}' = \frac{P_0 V}{RT_0}$

La brebis doit donc respirer un volume d'air V_B l

$$V_B = \frac{n_{\text{O}_2}}{n_{\text{O}_2}'} \cdot V_0 \quad \Rightarrow \quad V_B = n_{\text{O}_2} \cdot \frac{RT_0}{P_0}$$

$$\Rightarrow V_B = \frac{6 P_{m0} \Delta t}{-\Delta_r H^\circ} \cdot \frac{RT_0}{P_0} \quad \Rightarrow V_B = 5,3 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3$$

$$\Rightarrow V_B = 5,3 \text{ mL}$$

à voir
de voir

Tr4 Repose des groupes de brebis

Q19 Surface en contact avec l'air pour 1 brebis : $2H(H+2L)$

6 brebis : $12H(H+2L) = S_0 = 12H^2(1+x)$

Cas	1.	1'	2	2'
S	$2H^2 + 24LH$	$12H^2 + 14LH$	$4H^2 + 18LH$	$6H^2 + 16LH$
$S_0 - S$	$10H^2$	$10H^2 \cdot x$	$8H^2 + 6H^2x$	$6H^2 + 8H^2x$
$S_0 - S_{AN}$ $x = 3.3$	$10H^2$	$33 \cdot H^2$	$27,8H^2$	$32,4 \cdot H^2$

* La conductance : $\frac{(G_r + G_v) G_{diff}}{G_{diff} + G_r + G_v}$ est proportionnelle à la surface de contact avec l'air

⇒ Le dispositif permettant d'avoir la conductance la plus faible correspond au dispositif permettant la plus grande diminution de $S_{contact}$ soit le cas 1'

$$* \begin{array}{l} \varphi_0 \rightarrow S_0 \\ \varphi_0' \rightarrow S_0' \end{array} \quad \frac{\varphi_0 - \varphi_0'}{\varphi_0} = \frac{S_0 - S_0'}{S_0} = \frac{5x}{6(1+2x)} = 0,36.$$

↘ relative de 36%.

* Les brebis au bord du groupe vont se refroidir ⊕ vite que celles au centre. Elles ont donc intérêt à intervertir leur place afin de préserver l'ensemble du groupe.

Problème II : Diffusion des bulles de champagne

1) Ce qui entre : $j(r).4\pi r^2.dt$ Ce qui sort : $-j(r+dr).4\pi(r+dr)^2.dt$. Donc : $\delta^2 Ne = (j(r).4\pi r^2 - j(r+dr).4\pi(r+dr)^2) dt \Rightarrow$

$$\delta^2 Ne = -4\pi \frac{\partial(r^2 j(r))}{\partial r} dr dt$$

2) En régime stationnaire, $\delta^2 Ne = 0$ donc $\frac{\partial(r^2 j(r))}{\partial r} = 0$ soit $r^2 j(r) = \text{const.}$

La loi de Fick s'écrit $\vec{j} = -D \cdot \overrightarrow{\text{grad}} C$ donc $j(r) = -D \frac{\partial C}{\partial r} = -D \frac{dC}{dr}$ $r^2 j(r) = \text{const} \Rightarrow r^2 \frac{dC}{dr} = A$
 $dC = A \frac{dr}{r^2}$ s'intègre en $C = B - \frac{A}{r}$ qui est bien de la forme

$$C = \alpha + \frac{\beta}{r}$$

3) $C(\infty, t) = \frac{\chi p_i}{k_B T} = \alpha$ et $C(a, t) = \frac{\chi p_e}{k_B T} = \alpha + \frac{\beta}{a}$ donc on trouve :

$$\begin{cases} \alpha = \frac{\chi p_i}{k_B T} \\ \beta = \frac{\chi(p_e - p_i)}{k_B T} a \end{cases}$$

4) Pendant dt , il sort de la bulle de gaz $-dN_g = j(a)4\pi a^2 dt$ molécules. Avec $j(a) = -D \frac{\partial C}{\partial r}(a) = -D(-\frac{\beta}{a^2}) = \frac{D\beta}{a^2}$. donc $\frac{dN_g}{dt} = -4\pi \cdot \beta D \Rightarrow$

$$\frac{dN_g}{dt} = -4\pi \cdot D \chi \cdot \frac{(p_e - p_i)}{k_B \cdot T} a$$

5) Le gaz est assimilé à un gaz parfait de pression p_e , de volume $\frac{4}{3}\pi a^3$, de quantité de matière $\frac{N_g}{N_A}$, à la température T . On a donc $p_e \frac{4}{3}\pi a^3 = N_g \cdot k_B \cdot T$ soit $N_g = \frac{4\pi p_e}{3k_B T} a^3$ donc $\frac{dN_g}{dt} = \frac{4\pi p_e}{k_B T} a^2 \frac{da}{dt}$ Or, on a vu que $\frac{dN_g}{dt} = -4\pi D \frac{\chi(p_e - p_i)}{k_B T} a$, on en déduit donc :

$$a \cdot \dot{a} = K = D \cdot \chi \cdot \left(\frac{p_i}{p_e} - 1 \right)$$

Homogénéité : OK (en $m^2 \cdot s^{-1}$).

6) $a \dot{a} = K$ s'intègre en $a(t)^2 - a(0)^2 = 2 \cdot K \cdot t$ soit

$$a(t) = \sqrt{a(0)^2 + 2 \cdot K \cdot t}$$

Application numérique pour K :

$$K = D \cdot \chi \cdot \left(\frac{p_i}{p_e} - 1 \right) = 4,2 \cdot 10^{-9} m^2 \cdot s^{-1}$$

conforme à la valeur proposée. La phase de croissance des bulles de a_0 à a_1 dure un temps

$$\tau_1 = \frac{a_1^2 - a_0^2}{2 \cdot K} = 12,5 ms$$