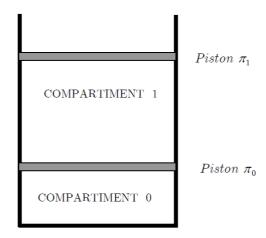
# **DNS**

# Sujet

Thermodynamique de base avec changements d'états.	1
I. Étude de différentes transformations subies par un gaz parfait	2
A.Transformation AB	
B. Transformation BC	3
II. Gaz parfait et mélange liquide-vapeur	
A.Travail préparatoire.	
B. Transformation au contact d'un thermostat	4
1)État d'équilibre D.	4
2)État d'équilibre D'.	4

# Thermodynamique de base avec changements d'états

On considère un dispositif expérimental constitué d'un cylindre vertical ouvert dans l'atmosphère, aux parois indéformables, de section S, dans lequel deux pistons de masse et d'épaisseur négligeables peuvent se déplacer. Ces deux pistons, notés  $\pi_0$  et  $\pi_1$  définissent deux compartiments étanches dans le cylindre(cf *figure*).



Les parois peuvent être soit calorifugées soit rendues perméables à la chaleur. Les pistons peuvent être soit bloqués soit libres de se déplacer sans frottement.

Données:

Section du cylindre:  $S=10^{-2} m^2$ 

Accélération de la pesanteur:  $g = 10 \, \text{m s}^{-2}$ 

Pression atmosphérique:  $p_{atm} = 10^5 Pa$ 

Rapport de capacités thermiques du dioxygène:  $y_0 = 1,4$ 

Constante des gaz parfaits massique pour le dioxygène:  $r_0 = 260 J K^{-1} kg^{-1}$ 

Rapport de capacités thermiques du diazote:  $y_1 = 1,4$ 

Constante des gaz parfaits massique pour le diazote:  $r_1 = 297 J K^{-1} kg^{-1}$ 

Constante universelle des gaz parfaits:  $R=8,31 J K^{-1} mol^{-1}$ 

Masse molaire de l'air:  $M_4=29 \text{ g mol}^{-1}$ 

Masse molaire de l'eau :  $M_E = 18 \text{ g mol}^{-1}$ 

Masse volumique de l'eau liquide :  $\rho_1 = 1000 \, \text{kg.m}^{-3}$ 

Capacité calorifique massique à volume constant de l'air:  $c_V = 716 J kg^{-1} K^{-1}$ 

Capacité calorifique massique à pression constante de l'eau sous forme de vapeur :  $c_{P,g} = 1616\,J\,kg^{-1}\,K^{-1}$ 

Capacité calorifique massique à pression constante de l'eau sous forme de liquide:  $c_{P,I}=4180\,J\,kg^{-1}\,K^{-1}$ 

Pression de saturation de l'eau pour une température de  $T_0=373 \mathrm{K}$  :  $P_0=10^5 \, Pa$ 

Chaleur latente massique de vaporisation (enthalpie massique de changement d'état) de l'eau à la température  $T_0$ =373K :  $l_v(T_0)$ =2240 kJ.kg $^{-1}$ 

# I. Étude de différentes transformations subies par un gaz parfait

Le compartiment inférieur contient du dioxygène assimilé à un gaz parfait. Le compartiment supérieur contient du diazote également assimilé à un gaz parfait. Les parois du cylindre sont perméables à la chaleur. Le piston  $\pi_1$  est perméable à la chaleur. Le piston  $\pi_0$  est calorifugé.

#### A. Transformation AB

On bloque le piston  $\pi_0$ . Le piston  $\pi_1$  peut se déplacer librement. Le dispositif expérimental est alors dans l'état d'équilibre noté A. Le dioxygène contenu dans le compartiment 0 est

caractérisé par une pression  $P_A^0=10^5\,Pa$  et une température  $T_A^0=300\,K$ . La longueur du compartiment 0 est alors  $d_A^0=0.2\,m$ . Le diazote contenu dans le compartiment 1 est caractérisé par une pression  $P_A^1=10^5\,Pa$  et une température  $T_A^1=300\,K$ . La longueur du compartiment 1 est alors  $d_A^1=0.15\,m$ .

On place le cylindre au contact d'une source (thermostat) à la température  $T_S = 600\,K$ . On note  $P_B^0$ ,  $T_B^0$ ,  $d_B^0$ ,  $P_B^1$ ,  $T_B^1$ ,  $d_B^1$  les différentes grandeurs dans le nouvel état d'équilibre B.

- 1. Exprimer puis calculer la masse  $m_0$  de dioxygène contenue dans le compartiment 0 et la masse  $m_1$  de diazote contenue dans le compartiment 1.
- 2. Pour chaque gaz, caractériser la transformation subie. En déduire  $P_B^0$ ,  $T_B^0$ ,  $d_B^0$ ,  $P_B^1$ ,  $T_B^1$ ,  $d_B^1$ .
- 3. Pour chaque gaz et pour le système, faire un bilan d'énergie au cours de la transformation AB.
- 4. Faire un bilan d'entropie au cours de la transformation AB et déterminer l'entropie produite.

#### **B.** Transformation BC

Le deux sous-systèmes étant dans l'état d'équilibre B ,on bloque le piston  $\pi_1$  , puis on débloque le piston  $\pi_0$  . L'état d'équilibre final est noté C .

- 5. Déterminer  $P_C^0$ ,  $T_C^0$ ,  $d_C^0$ ,  $P_C^1$ ,  $T_C^1$ ,  $d_C^1$ .
- 6. Faire un bilan d'entropie au cours de la transformation BC et déterminer l'entropie produite.

# II. Gaz parfait et mélange liquide-vapeur

Le compartiment supérieur est rempli d'air et le compartiment inférieur est rempli d'eau en équilibre diphasique. L'air et la vapeur d'eau sont assimilables à des gaz parfaits et le liquide est supposé parfaitement incompressible.

#### A. Travail préparatoire

Pour un mélange liquide-vapeur à l'équilibre à la température T, la pression de saturation est reliée à la température par la relation de Clapeyron:  $l_v(T) = T \frac{dP_{sat}}{dT}(v_g - v_l)$  dans laquelle  $l_v(T)$  désigne la chaleur latente massique de vaporisation, égale à la différence des enthalpies massiques de la vapeur à la saturation et du liquide à la saturation. Le terme  $\frac{dP_{sat}}{dT}$  est la dérivée de la pression de saturation par rapport à la température de saturation,  $v_g$  et  $v_l$  représentent respectivement, le volume massique de la vapeur à la saturation et du liquide à la saturation pour la température considérée.

- 7. Donner l'expression du volume massique  $v_g$  de la vapeur d'eau à la saturation en fonction de la pression  $P_{sat}$ , de la température T, de  $M_E$  et de R.
- 8. Montrer numériquement que pour des pressions et des températures respectivement voisines de  $10^5 Pa$  et 373 K, le volume massique de l'eau liquide est négligeable devant celui de la

vapeur. On fera cette hypothèse pour la suite.

9. Justifier rapidement que si  $\frac{T}{T_0} \approx 1$  la relation de Clapeyron permet d'écrire de manière approchée pour la pression de saturation de l'eau à la température T:  $P_{sat} \approx P_0 \exp \left[ \frac{M_E \ l_v(T_0)}{R \ T_0^2} (T - T_0) \right] \ . \ On \ utilisera \ cette \ expression \ pour \ les \ calculs \ de \ la \ partie suivante.$ 

#### B. Transformation au contact d'un thermostat

Les parois du cylindre et les pistons sont perméables à la chaleur. Le piston  $\pi_0$  est libre de se déplacer et le piston  $\pi_1$  est bloqué. Une partie de l'eau peut être sous forme liquide, le reste sous forme de vapeur.

### 1) État d'équilibre D

Dans l'état initial d'équilibre noté D, on mesure la température dans un compartiment  $T_D=380\,K$ , la longueur du compartiment 1 (rempli d'air)  $d_D^1=0,1\,m$  et la longueur du compartiment 0 (rempli d'eau)  $d_D^0=0,1\,m$ . Dans le compartiment 0, on note que l'eau est sous forme de liquide et vapeur et que la hauteur d'eau liquide en bas du compartiment vaut  $d_D^0=0,002\,m$ .

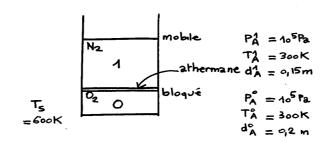
- 10. Calculer la pression d'équilibre  $P_D$ .
- 11. Calculer la masse d'air  $m_A$  dans le compartiment 1 et la masse d'eau  $m_E$  dans le compartiment 0 .
- 12. Calculer le titre massique de vapeur d'eau  $x_D$  dans le compartiment 0.

### 2) État d'équilibre D'

Le cylindre est mis au contact d'un thermostat à la température  $390 \mathrm{K}$  . Le système atteint un nouvel état d'équilibre noté D' .

- 13. Montrer en raisonnant par l'absurde (on calculera la valeur de  $d^0$  correspondante). que l'eau ne peut pas se trouver sous forme de vapeur sèche dans le compartiment 0.
- 14. Montrer en raisonnant par l'absurde (on calculera la valeur de  $P^1$  correspondante dans le compartiment 1) que l'eau ne peut pas se trouver entièrement sous forme liquide dans le compartiment 0.
- 15. Calculer la pression d'équilibre  $P_{D'}$
- 16. Calculer, à l'équilibre, la longueur du compartiment remplie d'air  $d_{D'}^1$
- 17. Calculer, à l'équilibre, la masse volumique de la vapeur d'eau, la hauteur de la zone vapeur  $d_{D',v}^0$ , la hauteur de la zone liquide  $d_{D',l}^0$ , le titre massique de vapeur d'eau  $x_{D'}$ .

Réponses



$$M = \frac{PV}{RT}$$

$$m = \frac{PV}{RT}M \quad \text{avec} \quad r = R/M$$

$$m = \frac{PSd}{rT}$$

A.N.  

$$m_{o} = \frac{40^{5} \cdot 10^{-2} \cdot 0.2}{260 \cdot 300}$$

$$m_{o} = 2,56 \cdot 10^{-3} \cdot k_{g}$$

$$m_{1} = \frac{10^{5} \cdot 10^{-2} \cdot 0.45}{297 \cdot 300}$$

$$m_{1} = 1,68 \cdot 10^{-3} \cdot k_{g}$$

compartinent 0: <u>2</u>)

charffage isothere

compartment 1 :

$$d_B^o = d_A^o = 0.2 m$$
 (cf workere)

$$\frac{P_R^o}{T_B^o} = \frac{P_A^o}{T_A^o}$$

$$P_{\mathbf{B}}^{\circ} = P_{\mathbf{A}}^{\circ} \frac{T_{\mathbf{B}}^{\circ}}{T_{\mathbf{A}}^{\circ}}$$

A.N. = 
$$10^5 \frac{600}{300}$$
  
 $P_B^0 = 2. 10^5 P_A$ 

$$T_{B}^{1} = T_{S} = 600 \text{ K}$$

$$P_{B}^{1} = P_{B}^{0} = 10^{5} P_{A} \qquad (cf \text{ isobane})$$

$$\frac{d_{B}^{1}}{T_{B}^{1}} = \frac{d_{A}^{1}}{T_{A}^{1}}$$

$$d_{B}^{1} = d_{A}^{1} \frac{T_{B}^{1}}{T_{A}^{1}}$$

$$A.N. = 0.15 \frac{600}{300}$$

$$d_{B}^{1} = 0.3 \text{ m}$$

Belan d'energie pour le compertament 0

$$\Delta U_{0} = \frac{W_{0}}{\text{nul}} + Q_{0} \quad (\text{cf} \quad Q_{V} = \Delta U)$$

$$\Delta U_{0} = \frac{m_{0}}{8-1} \left(\frac{T_{0}^{o} - T_{A}^{o}}{T_{A}^{o}} - \Lambda\right)$$

$$\Delta U_{0} = \frac{P_{A}^{o} d_{A}^{o} S}{8-1} \left(\frac{T_{B}^{o}}{T_{A}^{o}} - \Lambda\right)$$

$$= \frac{15^{5} 0.2 \Lambda_{0}^{-2}}{1/4-1} \left(\frac{600}{300} - \Lambda\right)$$

$$= 500 \text{ J}$$

$$\Delta U_0 = 50.7$$
 $W_0 = 0$ 
 $Q_0 = 50.7$ 

Bolan d'onergie pour le compartment 1  $\Delta U_1 = W_1 + Q_1$ 

$$\Delta U_{1} = W_{1} + Q_{1}$$

$$\Delta U_{1} = \frac{P_{A}^{1} d_{A}^{1} S}{8^{-1}} \left( \frac{T_{B}^{1}}{T_{A}^{1}} - 1 \right)$$

$$= \frac{A \cdot N}{1, 4 - 1} \left( \frac{600}{300} - 1 \right)$$

$$= 375 \text{ J}$$

avec:

$$Q_1 = Q_P = \Delta H_1 = \delta \Delta U_1$$
 (of gens perfect)

$$Q_1 = V \Delta U_1$$
An. = 1,4 x375
= 525 J

avec
$$W_{1} = -\int P_{ext} dV$$

$$= P_{A}^{1} \left( V_{B}^{1} - V_{A}^{1} \right)$$

$$W_{1} = -P_{A}^{1} S \left( d_{B}^{1} - d_{A}^{1} \right)$$

$$= -Ao^{5} Ao^{-2} \left( o_{1} 3 - o_{1} 15 \right)$$

$$= -A50 J$$

$$\Delta U_1 = 375 \text{ J}$$
 $W_1 = -150 \text{ J}$ 
 $Q_1 = 525 \text{ J}$ 

$$\Delta U = W + Q$$

$$\uparrow \qquad \uparrow \qquad \uparrow$$

$$\Delta U_1 + \Delta U_2 \qquad W_1 + W_2 \qquad Q_1 + Q_2$$

$$\Delta U = 875 \, \Im$$
 $W = -450 \, \mathrm{J}$ 
 $Q = 4025 \, \mathrm{J}$ 

Brian d'entropie pour le compartment 
$$O$$

$$\Delta S_{o} = \frac{S_{ech}^{o}}{8-1} + \frac{S_{crée}^{o}}{8-1}$$

$$\Delta S_{o} = \frac{m_{o}r_{o}}{8-1} \ln \frac{T_{e}}{T_{A}^{o}} + \frac{m_{o}r_{o}}{V_{A}^{o}} \ln \frac{V_{e}^{o}}{V_{A}^{o}}$$

$$\Delta S_{o} = \frac{P_{A}^{o} d_{A}^{o} S}{(8-1) T_{A}^{o}} \ln \frac{T_{B}^{o}}{T_{A}^{o}}$$

$$A.N. = \frac{10^{5} 0.2 10^{2}}{(1.9-1) 300} \ln \frac{600}{300}$$

$$= 116 \text{ J K-1}$$

avec
$$S_{ech}^{o} = \int \frac{6Q}{T_{Fronhere}}$$

$$S_{ech}^{o} = \frac{Q_{o}}{T_{S}}$$

$$A.N. = \frac{500}{600}$$

$$= 0,833 \text{ JK}^{-1}$$

$$\Delta S_o = 1,16 \text{ JK-1}$$

$$\dot{S}_{ech}^o = 0,833 \text{ JK-1}$$

$$\dot{S}_{creé}^o = 0,322 \text{ JK-1}$$

Bilan d'entropre prur le compertenent 1

$$\Delta S_{1} = \beta_{ech}^{1} + \beta_{crée'}^{1}$$

$$\Delta S_{1} = \frac{m_{1}r_{1}}{8-1} + \frac{T_{B}^{1}}{T_{A}^{1}} - m_{1}r_{1} + \frac{P_{B}^{1}}{P_{A}^{1}}$$

$$\Delta S_{1} = \frac{P_{A}^{1} d_{A}^{1} S 8}{8-1} + \frac{T_{B}^{1}}{T_{A}^{1}} - m_{1}r_{1} + \frac{P_{B}^{1}}{P_{A}^{1}}$$

$$\Delta S_{1} = \frac{P_{A}^{1} d_{A}^{1} S 8}{(8-1) T_{A}^{1}} + \frac{T_{B}^{1}}{T_{A}^{1}}$$

$$A \cdot N = \frac{10^{5} o_{1} S \cdot 10^{-2} A_{1} N}{(1_{1}N-1) 300} + \frac{600}{300}$$

$$\frac{100,1340}{(1,4-1)300} \ln \frac{600}{300}$$

= 1,21 JK-1

$$8^{4}_{ech} = \frac{Q_{1}}{T_{5}}$$
A.N. =  $\frac{525}{600}$ 

= 0,875 JK-4

$$\Delta S_1 = 1,21 \text{ J K-1}$$

$$S_{\text{ech}}^1 = 0,875 \text{ J K-1}$$

$$S_{\text{crée}}^1 = 0,338 \text{ J K-1}$$

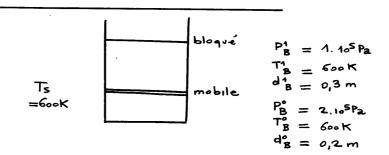
Brlan d'entropre pour l'ememble

$$\Delta S = Sech + Scréé$$

$$\uparrow \qquad \uparrow \qquad \uparrow$$

$$\Delta S_1 + \Delta S_2 \qquad S_{ech}^e + S_{ech}^1 \qquad S_{créé}^e + S_{créé}^1$$

$$\Delta S = 2,37 \text{ JK-1}$$
 $\frac{8}{8}$ 
 $\frac{1}{8}$ 
 $\frac{$ 



ر<u>5</u>

compartment o

detente monotherme

compartment 1

compression monotherme

$$T_c^c = T_s = 600 K$$

$$T_c^1 = T_s = 600 K$$

De plus puisque PV = constante pour daque comportement:

$$P_{c}^{o} d_{c}^{o} = P_{B}^{o} d_{B}^{o}$$
 $P_{c}^{1} d_{c}^{1} = P_{B}^{1} d_{B}^{1}$ 

avec puisque el y a équilibre mecanique de 110

et puisque Thy est bloque

finalement, en faisant la somme des deux équations de déjant

$$P_{c}^{\circ} = P_{c}^{1} = \frac{P_{g}^{\circ} d_{g}^{\circ} + P_{g}^{1} d_{g}^{1}}{d_{g}^{\circ} + d_{g}^{1}}$$

A.N. 
$$= \frac{2.10^{5} \times 0.2 + 1.10^{5} \times 0.3}{0.2 + 0.3}$$

$$P_{c}^{\circ} = P_{c}^{1} = 1,4 \cdot 10^{5} P_{a}$$

$$d_c^c = \frac{P_B^c}{P_c^c} d_B^c$$

A.N. 
$$=\frac{2.10^5}{1,4.10^5}$$
 0,2

$$d_c^1 = \frac{P_B^1}{P_C^1} d_B^4$$

A.N. 
$$=\frac{1.10^5}{1,4.10^5}$$
 0,3

bilan =  $\int_{0+1}$  +  $\int_{0+1}$  +  $\int_{0+1}$  echange créé

-> avec ( Je prends les formules donnant DS en fn des P et T )

$$\Delta S_{o+1} = -m_o r_o \ln \frac{P_c^o}{P_o^o} - m_1 r_A \ln \frac{P_c^A}{P_B^A}$$

$$\Delta S = -\left[\left(\frac{P_A^o d_A^o S}{T_A^o}\right) \ln \left(\frac{P_c^o}{P_B^o}\right) + \left(\frac{P_A^1 d_A^A S}{T_A^A}\right) \ln \left(\frac{P_c^A}{P_B^A}\right)\right]$$

A.N. 
$$= -\left[\frac{10^{5} 0.2 10^{2}}{300} \ln \left(\frac{14 10^{5}}{2 10^{5}}\right) + \frac{10^{5} 0.15 10^{2}}{300} \ln \left(\frac{1.4 10^{5}}{1 10^{5}}\right)\right]$$

$$\Delta U_{0+1}$$
 = 0 can gary parfait et T inchange

Application du premier principe:

$$\Delta V_{0+1} + Q_{0+1}$$

$$\Delta V_{0+1} = 0 \quad \text{car gary parfait et T inchenge}.$$

$$\Delta'où$$

$$Q_{0+1} = 0$$
(le gary 0 a regul de la deleur", le gary 1 en a perdu

le total stant nul)
$$= \frac{Q_{Q+1}}{}$$

$$\begin{array}{c} 8_{0+1} = \frac{8_{0+1}}{T_S} \end{array}$$

$$Pv = rT$$

$$v = \frac{rT}{P}$$

$$v_{a} = \frac{RT}{M_{E}P}$$

8) 
$$v_{\ell} = \frac{1}{\rho_{\ell}}$$

A.N. 
$$v_g = \frac{8,31}{18} \frac{373}{10^{-3}} \frac{373}{10^{-5}}$$

$$v_g = 1,72 \frac{1}{10^{-3}} \frac{1}{10^{-5}}$$

$$v_{\bar{g}} = 0,001 \frac{1}{10^{-5}} \frac{1}{10^{-5}}$$

On a effectivement

9) 
$$l_{V(T)} = T \frac{dP_{SST}}{dT} (v_g - v_e)$$

on neglige  $v_e \ll v_g$  et on nomplace  $v_g$  par  $\frac{RT}{M_E P_{SAT}}$ 
 $l_{V(T)} \simeq T \frac{dP_{SST}}{dT} (\frac{RT}{M_E P_{SST}})$ 
 $\frac{dP_{SST}}{P_{SST}} = \frac{M_E l_{V(T)}}{R} \frac{dT}{T^2}$ 

on material, on favour 
$$|l_v(T)| \simeq l_v(T_0)$$
 can  $T \simeq T_0$ 

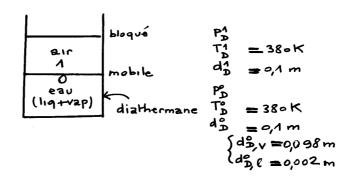
$$\int \frac{dP}{P} = \frac{M_E l_v(T_0)}{R} \int \frac{dT}{T^2}$$

$$ln \frac{P_{SST}}{P_0} = \frac{M_E l_v(T_0)}{R} \left(\frac{1}{T_0} - \frac{1}{T_0}\right)$$

$$P_{SST} = P_0 \exp\left(\frac{M_E l_v(T_0)}{R} - \frac{T_0}{T_0}\right)$$

(on posent aloro  $T = T_0(1+E)$  can  $T \simeq T_0$ on aura  $\frac{T-T_0}{T_0T} = \frac{E}{T_0(1+E)}$   $\simeq \frac{E}{T_0}$  au premier ordre en E  $= \frac{T-T_0}{T_0^2}$ 

et l'on obtient la formule prosée.



19) 
$$P_D^1 = P_D^0 = P_D$$

C'est la pession de saturation à 380K
 $P_D = P_0 \exp\left(\frac{M_E L_V(T_0)}{R T_0^2} (T - T_0)\right)$ 
 $= 10^5 \exp\left(\frac{18 \cdot 10^{-3} \cdot 2240 \cdot 10^3}{8,31 \cdot (373)^2} (380 - 373)\right)$ 
 $P_D = 1,28 \cdot 10^5 P_D$ 

11) mass d'air
$$m_{A} = \frac{P_{D} V_{D}^{2}}{R T_{D}} M_{A}$$

$$m_{A} = \frac{P_{D} J_{\Delta}^{1} S M_{A}}{R T_{D}}$$

A.N. = 
$$\frac{1.2810^5 0.1 10^{-2} 29 10^{-3}}{8.31 \times 380}$$

$$m_A = 1,17 \cdot 10^{-3} \, \text{kg}$$

masse d'eau

- DOLD forme vapour
$$m_{E,V} = \frac{P_D d_{D,V} S M_E}{R T_D}$$

$$m_{E,V} = 0.713 \cdot 10^{-3} \text{kg}$$

- pour forme liquide

$$m_{E,L} = e_{\ell} V_{D,\ell}$$
 $m_{E,L} = e_{\ell} d_{D,\ell} S$ 

= 1000 2.10 3 10 2

- total

$$m_{\rm E} = 20,7 \cdot 10^{-3} \rm kg$$

12) titre massique de vapeur

$$m_{\rm E, V} = \frac{m_{\rm E, V}}{m_{\rm E}}$$

$$\alpha_D = 3,44 \%$$

13) on cherche la pression de saturation à TD, = 390K

$$P_{D'} = 1.81 \cdot 10^{5} P_{2}$$

Si la vapeur est seche 
$$P < \frac{P_{D'}}{S2r}$$

$$\frac{d_{D'}^{o} > \frac{m_{E}}{ME} \frac{R T_{D'}}{P_{D'} S}}{d_{D'}^{o} > 2,06 m}$$

impossible car la course lu juston est limitée à 0,2 m.

14) Si l'eau est totalement liquide:

$$d_{D'}^{0} = 2,07 \text{ mm}$$
  
et donc  $d_{D'}^{1} = 20 - 0,207 = 19,8 \text{ cm}$ 

ce qui promot de calculer la pression:

$$P = \frac{m_A R T_{D'}}{V_{D'} M_A} \text{ ou :}$$

$$P = P_D \frac{J_D^1}{J_D^1} \frac{T_{D'}}{T_D}$$

A.N. = 
$$1,28 \cdot 10^5 \frac{0.1}{0.158} \frac{350}{380}$$
  
=  $0,663 \cdot 10^5 \cdot P_2$ 

Celà serait aussi la pression de l'eau. Si l'eau est liquide, on doit obtenir  $P > P_{D'}$ 

ce qui n'est pes le cas. L'hypothèse est donc infirmée.

\_\_\_\_\_\_

15) Done 
$$P = P_{D'} = 1,81 \ 10^5 P_{a}$$

$$d_{D}^{1}, = d_{D}^{1} \frac{P_{D}}{P_{D}} \frac{T_{D}}{T_{D}}$$

$$A.N. = 91 \frac{1,2810^{5}}{4,8110^{5}} \frac{390}{380}$$

$$d_{D}^{1}, = 7,24 cm$$

$$P = CT$$

$$V = \frac{CT}{P}$$

$$P = \frac{P}{rT}$$

$$P = \frac{M_{E}P_{J'}}{RT_{D'}}$$

$$= \frac{18 \cdot 10^{-3} \cdot 1,81 \cdot 10^{5}}{8,31 \cdot 390}$$

$$P = 1,0048$$

$$kg_{J'}$$

# - hauteur de la zone vapeur et de la zone liquide

on a: \_masse de l'eau liquide:  $m_L = \ell_L d_L S$ -masse de l'eau vajour:  $m_V = \ell_V d_V S$ 

avec m\_ + mv = mE (20,7 10-3 kg)

avec d\_ + dy = d (20-7,24 = 12,76 cm)

# le calcul lutteral donne:

$$d_{L} = \frac{m_{E/S} - \ell_{V} d}{\ell_{L} - \ell_{V}}$$

$$d_{V} = \frac{m_{E/S} - \rho_{L}d}{\rho_{V} - \rho_{L}}$$

# et l'application numérique:

$$d_{L} = 0,195 \text{ cm}$$
 $d_{V} = 12,56 \text{ cm}$ 

#### - titre massique en vapeur

$$x = \frac{m_V}{m_E}$$

$$x = \frac{\ell_V d_V 5}{m_E}$$

$$x = 6,09\%$$