

Corrigé de la Série 3

Exercice 1 :

Partie I

1-Expressions des pressions P_A et P_B

- Pour l'état A : $P_A = \frac{RT_A}{V_A - b} - \frac{a}{V_A^2} \Rightarrow P_A = \frac{8.314 \times 300}{2 \times 10^{-3} - 4.27 \times 10^{-5}} - \frac{0.364}{(2 \times 10^{-3})^2}$
 $\Rightarrow P_A = \frac{2494.2}{0.0019573} - \frac{0.364}{0.000004} P_A = 1\,274\,306 - 91\,000 = \mathbf{1\,183\,306\ Pa}$
- Pour l'état B : ($V_B = V_A$) : $P_B = \frac{RT_B}{V_A - b} - \frac{a}{V_A^2} \Rightarrow P_B = \frac{8.314 \times 400}{0.0019573} - 91\,000 P_B =$
 $1\,699\,075 - 91\,000 = \mathbf{1\,608\,075\ Pa}$

2-Calculs de W , ΔU , Q et ΔH

1. Transformation A \rightarrow B (Chauffage Isochore)

$$dV = 0.$$

- **Travail (W_{AB}) :** $W_{AB} = -PdV = 0\ J$
- **Variation d'énergie interne (ΔU_{AB}) :** On utilise la formule de l'énoncé ($U_B - U_A$).
 $\Delta U_{AB} = \left(C_v T_B - \frac{a}{V_A} \right) - \left(C_v T_A - \frac{a}{V_A} \right) \Rightarrow \Delta U_{AB} = C_v (T_B - T_A)$
 $\Delta U_{AB} = 28.5 \times (400 - 300) = \mathbf{+2\,850\ J}$
- **Chaleur (Q_{AB}) :** D'après le 1^{er} principe ($Q = \Delta U - W$). $Q_{AB} = C_v (T_B - T_A) =$
 $\mathbf{+2\,850\ J}$
- **Enthalpie (ΔH_{AB}) :** $\Delta H = \Delta U + (P_B V_B - P_A V_A)$. Et $V_B = V_A$
 $\Rightarrow \Delta H_{AB} = C_v (T_B - T_A) + V_A (P_B - P_A) = 2\,850 + 849.54 = \mathbf{+3\,699.54\ J}$

2. Transformation B \rightarrow C (Détente Isotherme)

$$dT = 0, \text{ donc } T_C = T_B.$$

- **Variation d'énergie interne (ΔU_{BC}) :** $\Delta U_{BC} = U_C - U_B = \left(C_v T_B - \frac{a}{V_C} \right) - \left(C_v T_B - \frac{a}{V_A} \right)$
Donc : $\Delta U_{BC} = a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) = 0.364 \times \left(\frac{1}{0.002} - \frac{1}{0.00274} \right)$
 $\Rightarrow \Delta U_{BC} = 0.364 \times (500 - 364.96) = \mathbf{+49.15\ J}$
- **Travail (W_{BC}) :** $W_{BC} = - \int_{V_A}^{V_C} \left(\frac{RT_B}{V - b} - \frac{a}{V^2} \right) dV W_{BC} = -RT_B \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) + a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right)$
 $\Rightarrow W_{BC} = -3325.6 \times \ln(1.378) + 49.15 = -1066.2 + 49.15 = \mathbf{-1\,017\ J}$

- **Chaleur (Q_{BC}) :** $Q = \Delta U - W \Rightarrow Q_{BC} = RT_B \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) = \Delta U_{BC} - W_{BC} = 49.15 - (-1017) = +1\ 066.15\ \text{J}$
- **Enthalpie (ΔH_{BC}) :** $\Delta H = \Delta U + (P_C V_C - P_B V_B)$
 $\Rightarrow \Delta H_{BC} = a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) + (P_A V_C - P_B V_A)$
 $\Rightarrow \Delta H_{BC} = 49.15 + 26.11 = +75.26\ \text{J}$

3. Transformation C → A (Compression Isobare) dP=0

- **Travail (W_{CA}) :** $W_{CA} = - \int_{V_C}^{V_A} P_A dV = -P_A (V_A - V_C) = -1\ 183\ 306 \times (0.002 - 0.00274) = +875.65\ \text{J}$
- **Variation d'énergie interne (ΔU_{CA}) :** $\Delta U_{CA} = U_A - U_C = \left(C_v T_A - \frac{a}{V_A} \right) - \left(C_v T_B - \frac{a}{V_C} \right)$
Donc : $\Delta U_{CA} = C_v (T_A - T_B) - a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) = 28.5 \times (300 - 400) - 49.15$
 $= -2\ 899.15\ \text{J}$
- **Chaleur (Q_{CA}) et Enthalpie (ΔH_{CA}) :** Pour une transformation isobare, la chaleur échangée est exactement égale à la variation d'enthalpie ($Q_p = \Delta H$).
- $Q_{CA} = \Delta H_{CA} = \Delta U_{CA} + (P_A V_A - P_A V_C)$ $Q_{CA} = \Delta H_{CA} = C_v (T_A - T_B) - a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) + P_A (V_A - V_C) = -2899.15 - 875.65 = -3\ 774.8\ \text{J}$

3-Calcul du travail total et de la chaleur totale

Il s'agit de faire la somme algébrique des quantités calculées à la question 2.

- **Travail du cycle (W_{cycle}) :** $W_{cycle} = W_{AB} + W_{BC} + W_{CA} \Rightarrow W_{cycle} = 0 - RT_B \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) + a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) - P_A (V_A - V_C) = 0 - 1017 + 875.65 = -141.35\ \text{J}$
- **Chaleur du cycle (Q_{cycle}) :** $Q_{cycle} = Q_{AB} + Q_{BC} + Q_{CA} \Rightarrow Q_{cycle} = C_v (T_B - T_A) + RT_B \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) + C_v (T_A - T_B) - a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) + P_A (V_A - V_C)$. On a : $C_v (T_B - T_A) + C_v (T_A - T_B) = 0$. Il reste : $Q_{cycle} = RT_B \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) - a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) + P_A (V_A - V_C)$
 $Q_{cycle} = 3916.15 - 3774.8$ $Q_{cycle} = +141.35\ \text{J}$

$$W_{cycle} = -Q_{cycle} \text{ (Principe d'équivalence)}$$

4.Vérification de $\Delta U_{cycle} = 0$

$$\Delta U_{cycle} = \Delta U_{AB} + \Delta U_{BC} + \Delta U_{CA}$$

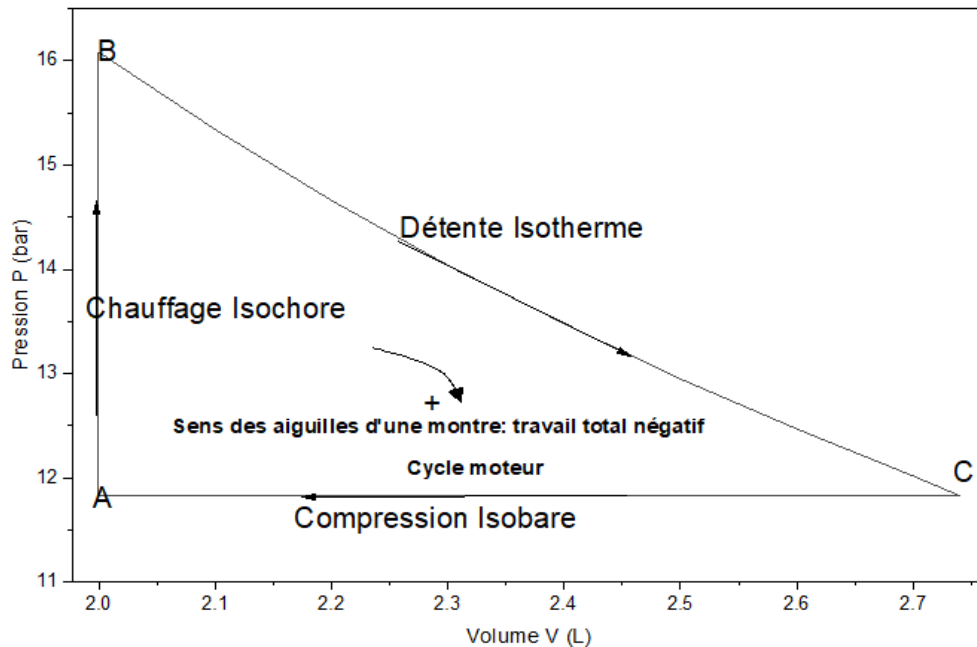
$$\Delta U_{cycle} = [C_v (T_B - T_A)] + \left[a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) \right] + \left[C_v (T_A - T_B) - a \left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C} \right) \right]$$

- Termes en C_v : $C_v(T_B - T_A) + C_v(T_A - T_B) = C_v(T_B - T_A - T_B + T_A) = 0$
- Termes en a : $a\left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C}\right) - a\left(\frac{1}{V_A} - \frac{1}{V_C}\right) = 0$

Le résultat est donc bien : $\Delta U_{cycle} = 0\text{J}$ (U est une Fonction d'état)

$\Delta H_{cycle} = \Delta H_{AB} + \Delta H_{BC} + \Delta H_{CA}$ $\Delta H_{cycle} = 3\,699.54 + 75.26 - 3\,774.80 = 0\text{J}$ (Fonction d'état)

Le diagramme de Clapeyron



Partie II : Étude du cycle pour un Gaz Parfait (GP)

- $P_A = \frac{RT_A}{V_A} = \frac{8.314 \times 300}{0.002} = 1\,247\,100\text{ Pa}$
- $P_B = \frac{8.314 \times 400}{0.002} = 1\,662\,800\text{ Pa}$
- $V_C = \frac{RT_C}{P_C} = \frac{8.314 \times 400}{1\,247\,100} = 0.002667\text{ m}^3$

1. Recalcul de W , ΔU , Q et ΔH pour les 3 transformations

A → B : Chauffage Isochore

- **Travail (W_{AB})** : $dV = 0 \rightarrow W_{AB} = 0\text{J}$
- **Énergie interne (ΔU_{AB})** : $dU = C_v dT \rightarrow \Delta U_{AB} = C_v(T_B - T_A) = 28.5 \times 100 = +2\,850\text{ J}$

- **Chaleur (Q_{AB}) :** ($Q = \Delta U - W$) $\rightarrow Q_{AB} = C_v(T_B - T_A) = +2\ 850\ \text{J}$
- **Enthalpie (ΔH_{AB}) :** $dH = C_p dT \rightarrow \Delta H_{AB} = C_p(T_B - T_A) = 36.814 \times 100 = +3\ 681.4\ \text{J}$

B \rightarrow C : Détente Isotherme

- **Énergie interne (ΔU_{BC}) :** $\Delta U_{BC} = 0\ \text{J}$
- **Enthalpie (ΔH_{BC}) :** $\Delta H_{BC} = 0\ \text{J}$
- **Travail (W_{BC}) :** On intègre $\delta W = -P dV = -\frac{RT_B}{V} dV \rightarrow W_{BC} = -\int_{V_A}^{V_C} \frac{RT_B}{V} dV = -RT_B \ln\left(\frac{V_C}{V_A}\right)$
 $\Rightarrow W_{BC} = -8.314 \times 400 \times \ln\left(\frac{2.667}{2.000}\right) = -956.7\ \text{J}$

- **Chaleur (Q_{BC}) :** $Q = \Delta U - W = 0 - W_{BC} \rightarrow Q_{BC} = RT_B \ln\left(\frac{V_C}{V_A}\right) = +956.7\ \text{J}$

C \rightarrow A : Compression Isobare

- **Travail (W_{CA}) :** $W_{CA} = -P_A \int_{V_C}^{V_A} dV = -P_A(V_A - V_C) = -1\ 247\ 100 \times (0.002 - 0.002667) = +831.4\ \text{J}$
- **Enthalpie (ΔH_{CA}) et Chaleur (Q_{CA}) :** À pression constante, $Q_p = \Delta H$. $Q_{CA} = \Delta H_{CA} = C_p(T_A - T_B) = 36.814 \times (-100) = -3\ 681.4\ \text{J}$
- **Énergie interne (ΔU_{CA}) :** $\Delta U_{CA} = C_v(T_A - T_B) = 28.5 \times (-100) = -2\ 850\ \text{J}$

2. Bilan du cycle (ΔU_{cycle})

$\Delta U_{\text{cycle}} = \Delta U_{AB} + \Delta U_{BC} + \Delta U_{CA} = C_v(T_B - T_A) + 0 + C_v(T_A - T_B) \rightarrow \Delta U_{\text{cycle}} = 0$
 (Ceci confirme que U est bien une fonction d'état, le modèle du Gaz Parfait est cohérent).

3. Comparaison avec le gaz de Van der Waals

Pour un gaz réel on a :

Chaleur élémentaire : $\delta Q_v = C_v dT + l dV$

$$\delta Q_p = C_p dT + h dP \text{ et } h = -T \left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_P$$

Énergie Interne : $dU = C_v dT + (l - P) dV$ et $l = T \left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V$

L'Enthalpie : $dH = C_p dT + (h + V) dP$ et $h = -T \left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_P$

Pour le Gaz Parfait

- $l = P$
- $h = -V$

- $(l - P)$ devient $(P - P) = 0 \Rightarrow dU = C_v dT$ (1ere loi de Joule) $(h + V)$ devient $(-V + V) = 0 \Rightarrow dH = C_p dT$ (2eme loi de Joule)

Dans un gaz parfait, il n'y a pas d'interactions moléculaire et l'énergie interne ne dépend donc que de l'agitation des molécules (la température T).

Pour le gaz de Van der Waals (réel)

$$\left(P + \frac{a}{V^2}\right)(V - b) = RT$$

L'Énergie Interne (U) : Van der Waals, on démontre que $l \neq P$. Plus précisément, $(l - P) = \frac{a}{V^2}$
 $\rightarrow dU = C_v dT + \frac{a}{V^2} dV$

Contrairement au gaz parfait, si on veut dilater un gaz réel ($dV > 0$), il faut éloigner des molécules qui s'attirent. L'énergie interne augmente donc lors d'une détente à cause du terme a .

L'Enthalpie (H) : Pour le gaz de Van der Waals, l'équation est complexe, et la dérivée $\left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_P$ ne donne plus simplement $\frac{V}{T}$. Par conséquent, $h \neq -V$:

$$dH = C_p dT + \text{fonction}(a, b, P, T) dP = dU + d(PV)$$

L'enthalpie d'un gaz réel change avec la pression en raison des interactions intermoléculaires : l'effet d'attraction (terme de cohésion a) et l'effet de répulsion (terme de covolume b).

Partie III : Calcul de la variation d'entropie ΔS

Rappelons les différentielles de l'entropie exprimées en variables (T, V) pour les deux modèles :

- **Gaz Parfait :** $dS = C_v \frac{dT}{T} + R \frac{dV}{V}$
- **Van der Waals :** $dS = C_v \frac{dT}{T} + R \frac{dV}{V-b}$

1. Calculs étape par étape

Transformation	Gaz Parfait (GP)	Gaz de Van der Waals (VdW)
A \rightarrow B (Isochore)	$\Delta S_{AB} = \int_{T_A}^{T_B} C_v \frac{dT}{T} + 0 \Delta S_{AB}$ $= C_v \ln\left(\frac{T_B}{T_A}\right)$	$\Delta S_{AB} = \int_{T_A}^{T_B} C_v \frac{dT}{T} + 0 \Delta S_{AB} = C_v \ln\left(\frac{T_B}{T_A}\right)$
B \rightarrow C (Isotherme)	$\Delta S_{BC} = 0 + \int_{V_A}^{V_C} R \frac{dV}{V} \Delta S_{BC} = R \ln\left(\frac{V_C}{V_A}\right)$	$\Delta S_{BC} = 0 + \int_{V_A}^{V_C} R \frac{dV}{V-b} \Delta S_{BC}$ $= R \ln\left(\frac{V_C - b}{V_A - b}\right)$

Transformation	Gaz Parfait (GP)	Gaz de Van der Waals (VdW)
C → A (Isobare) T_B	$\Delta S_{CA} = C_v \ln \left(\frac{T_A}{T_B} \right) + R \ln \left(\frac{V_A}{V_C} \right)$	$\Delta S_{CA} = C_v \ln \left(\frac{T_A}{T_B} \right) + R \ln \left(\frac{V_A - b}{V_C - b} \right)$

Vérification de $\sum \Delta S = 0$ sur le cycle

L'entropie S étant une fonction d'état, sa variation sur un cycle fermé doit être nulle, quel que soit le modèle (parfait ou réel).

Pour le Gaz Parfait : $\sum \Delta S_{GP} = \left[C_v \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right) \right] + \left[R \ln \left(\frac{V_C}{V_A} \right) \right] + \left[C_v \ln \left(\frac{T_A}{T_B} \right) + R \ln \left(\frac{V_A}{V_C} \right) \right]$ On sait que $\ln \left(\frac{x}{y} \right) = -\ln \left(\frac{y}{x} \right)$, donc : $C_v \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right) + C_v \ln \left(\frac{T_A}{T_B} \right) = C_v \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \cdot \frac{T_A}{T_B} \right) = C_v \ln(1) = 0$ $R \ln \left(\frac{V_C}{V_A} \right) + R \ln \left(\frac{V_A}{V_C} \right) = R \ln(1) = 0$ $\sum \Delta S_{GP} = 0$

Pour le Gaz de Van der Waals : $\sum \Delta S_{VdW} = \left[C_v \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right) \right] + \left[R \ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) \right] + \left[C_v \ln \left(\frac{T_A}{T_B} \right) + R \ln \left(\frac{V_A - b}{V_C - b} \right) \right] (\ln(T_B/T_A) + \ln(T_A/T_B) = 0).$

$$\left(\ln \left(\frac{V_C - b}{V_A - b} \right) + \ln \left(\frac{V_A - b}{V_C - b} \right) = 0 \right) \rightarrow \sum \Delta S_{VdW} = 0$$

La démonstration est ainsi vérifiée pour les deux modèles.

Exercice 2 :

1-Variation d'entropie du gaz : le récipient étant rigide, la transformation est isochore.

$$\Delta S_{gaz} = \int_{T_A}^{T_B} n c_v \frac{dT}{T} = C_v \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right) \quad \text{et } C_v = \frac{nR}{\gamma - 1} \Rightarrow \Delta S_{gaz} = \frac{nR}{\gamma - 1} \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right)$$

$$= \frac{P_A V_A}{T_A} \times \frac{1}{\gamma - 1} \ln \left(\frac{T_B}{T_A} \right) = \mathbf{0,1092 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}}$$

2-Variation d'entropie de l'étuve : L'étuve reste à la température $T_B = T_e = 333 \text{ K}$.

L'étuve cède la chaleur Q au gaz. La formule est : $\Delta S_{etuve} = \frac{-Q_{gaz}}{T_B}$

Calculons Q_{gaz} avec notre astuce : $Q_{gaz} = \Delta U = n c_v (T_B - T_A) = \frac{1}{\gamma - 1} \frac{P_A V_A}{T_A} (T_B - T_A)$

$$Q_{gaz} = 0,853 \times (333 - 293) = 0,853 \times 4 = 34,13 \text{ J}$$

On remplace dans l'entropie de l'étuve : $\Delta S_{etuve} = \frac{-34,13}{333} = \mathbf{-0,102 \text{ J/K}}$

Le bilan global: $S_{creee} = \Delta S_{gaz} + \Delta S_{etuve} \rightarrow S_{cree} = 0,109 - 0,102$

$$= \mathbf{+0,007 \text{ J/K} > 0} \rightarrow \text{La transformation est}$$

irréversible

Exercice 3 :

1-La variation du potentiel chimique $\Delta\mu(T, P)$

Pour un corps pur (comme le CO_2 ici), le potentiel chimique μ est défini comme l'enthalpie libre molaire du système.

$$dG = VdP - SdT + \mu dn$$

À température et pression constantes, on a $\mu = \left(\frac{\partial G}{\partial n}\right)_{T,P}$. Pour une mole de substance ($n = 1$), on a simplement : $\mu = G_m$

Pour étudier l'influence de la pression à température constante ($T = 300$ K, donc $dT = 0$), on utilise la relation différentielle de l'enthalpie libre molaire : $dG_m = V_m dP - S_m dT$. En remplaçant G_m par μ , on obtient la loi de variation fondamentale : $d\mu = V_m dP$

L'équation d'état fournie est $V_m = \frac{RT}{P} + B$. Remplaçons V_m dans notre loi différentielle :

$$d\mu_{CO_2} = \left(\frac{RT}{P} + B\right) dP$$

$$\int_{\mu^\circ}^{\mu_{réel}} d\mu_{CO_2} = \int_{P^\circ}^P \frac{RT}{P} dP + \int_{P^\circ}^P B dP$$

$$\Rightarrow \mu_{CO_2}(T, P) - \mu^\circ(T) = RT \ln\left(\frac{P}{P^\circ}\right) + B(P - P^\circ) \dots \dots \dots (1)$$

2-Expression en fonction de la Fugacité (ϕ)

On a : $f = \phi \cdot P$, donc :

$$\mu_{CO_2} = \mu^\circ + RT \ln\left(\frac{\phi \cdot P}{P^\circ}\right) = \mu^\circ + RT \ln\left(\frac{P}{P^\circ}\right) + RT \ln(\phi) \dots \dots \dots (2)$$

$$(1) = (2) \Rightarrow RT \ln(\phi) = B(P - P^\circ) \Rightarrow \ln(\phi) = \frac{B(P - P^\circ)}{RT} = \frac{-15 \times 10^{-6} \cdot (50 \times 10^5 - 10^5)}{8,314 \cdot 300}$$

$$= \frac{-73,5}{2494,2} \approx -0,02947 \Rightarrow \phi = e^{-0,02947} \approx \mathbf{0,971}$$

Donc : $f = 0,971 \cdot 50 \text{ bar} = \mathbf{48,55 \text{ bar}}$

3. Différence d'Enthalpie Libre Molaire (ΔG_m)

$$\Delta G_m = \mu_{réel} - \mu_{paefait} = B(P - P^\circ) \Rightarrow \Delta G_m = -15 \times 10^{-6} \cdot 49 \times 10^5 = \mathbf{-73,5 \text{ J/mol}}$$

La différence d'enthalpie libre est négative (-73,5 J/mol). Cela signifie que le CO_2 réel est plus stable énergétiquement que s'il était un gaz parfait. Cette stabilité supplémentaire vient des forces d'attraction entre les molécules (puisque $B < 0$). En conséquence, la fugacité (48,55 bar) est plus faible que la pression mesurée (50 bar).

Exercice 4 :

I. Étude du gaz pur (Gaz Parfait)

1. Expression du potentiel chimique

$d\mu = V_m dP$ (à T constante). En remplaçant V_m par RT/P et en intégrant entre l'état standard (P°) et l'état final (P), on obtient : $\mu(T, P) = \mu^\circ(T) + RT \ln\left(\frac{P}{P^\circ}\right)$ (Note : $\mu^\circ(T)$ est le potentiel chimique du gaz parfait à la pression $P^\circ = 1$ bar).

2. Fugacité f d'un gaz parfait

il n'y a aucune interaction entre les molécules, donc la fugacité est égale à la pression mesurée :
 $f = P$

II. Gaz réel (Viriel)

1. Montrer la relation de $\ln(\phi)$ Le coefficient de fugacité ϕ est défini par l'écart d'enthalpie libre résiduelle :

$$RT \ln(\phi) = \int_0^P (V_m - V_m^{GP}) dP.$$

$$Z = \frac{PV_m}{RT}, \text{ donc } V_m = \frac{ZRT}{P}. \text{ Pour le gaz parfait, } V_m^{GP} = \frac{RT}{P}.$$

$$\text{En remplaçant dans l'intégrale : } RT \ln(\phi) = \int_0^P \left(\frac{ZRT}{P} - \frac{RT}{P} \right) dP = RT \int_0^P \frac{Z-1}{P} dP$$

$$\text{En simplifiant par } RT, \text{ on retrouve bien la formule demandée : } \ln(\phi) = \int_0^P \frac{Z-1}{P} dP$$

2. Expression de ϕ et f en fonction de $B(T)$

$$\text{L'équation donnée est } Z = 1 + \frac{B(T)P}{RT}. \text{ Donc, le terme } (Z - 1) \text{ devient : } Z - 1 = \frac{B(T)P}{RT}$$

$$\text{Donc : } \ln(\phi) = \int_0^P \frac{B(T)P/RT}{P} dP = \int_0^P \frac{B(T)}{RT} dP \Rightarrow \ln(\phi) = \frac{B(T)}{RT} \int_0^P dP = \frac{B(T)P}{RT}$$

On obtient :

$$\phi = \exp\left(\frac{B(T)P}{RT}\right)$$
$$f = \phi \cdot P = P \cdot \exp\left(\frac{B(T)P}{RT}\right)$$

3. Expression du potentiel chimique $\mu(T, P)$

Pour ce gaz réel

$$\mu(T, P) = \mu^\circ(T) + RT \ln\left(\frac{f}{P^\circ}\right) \text{ En remplaçant } f \text{ par l'expression trouvée à la question 2 :}$$

$$\mu(T, P) = \mu^\circ(T) + RT \ln\left(\frac{P \cdot \exp\left(\frac{BP}{RT}\right)}{P^\circ}\right) \text{ En utilisant les propriétés du logarithme}$$

$$(\ln(a \cdot e^b) = \ln(a) + b) : \mu(\mathbf{T}, \mathbf{P}) = \mu^\circ(\mathbf{T}) + RT \ln\left(\frac{\mathbf{P}}{\mathbf{P}^\circ}\right) + \mathbf{B}(\mathbf{T})\mathbf{P}$$

Exercice supplémentaire 1 :

Le CO_2 à 300 K

I- 1. Calcul du facteur de compressibilité Z

La formule du Viriel est $Z = 1 + \frac{BP}{RT}$. $Z = 1 + \frac{(-130 \times 10^{-6}) \times (5 \times 10^6)}{8,314 \times 300} = \mathbf{0,7394}$

2. Coefficient de fugacité ϕ et Fugacité f

On a démontré que $\ln(\phi) = \frac{BP}{RT}$, ce qui correspond exactement au terme $(Z - 1)$. (Partie II de cet exercice)

$$\ln(\phi) = -0,2606 \Rightarrow \phi = e^{-0,2606} = \mathbf{0,7706}$$

$$f = \phi \times P \Rightarrow f = 0,7706 \times 50 \text{ bar} = \mathbf{38,53 \text{ bar}}$$

3. Interprétation physique

Le coefficient ϕ est inférieur à 1 car à 300 K, les forces d'attraction intermoléculaires (forces de Van der Waals) sont dominantes. Cela diminue la pression à 38,53 bar alors que la pression mécanique réelle est de 50 bar.

II. Calculer le coefficient de fugacité ϕ et la fugacité f .

$$G_m^{parfait} = G^\circ + RT \ln\left(\frac{P}{P^\circ}\right) \text{ et } G_m^{reel} = G^\circ + RT \ln\left(\frac{f}{P^\circ}\right)$$

$$\Delta G = G_m^{reel} - G_m^{id}$$

$$\Delta G = \left[G^\circ + RT \ln\left(\frac{f}{P^\circ}\right) \right] - \left[G^\circ + RT \ln\left(\frac{P}{P^\circ}\right) \right]$$

$$\Delta G = RT [\ln(f) - \ln(P)]$$

En utilisant la propriété des logarithmes ($\ln A - \ln B = \ln \frac{A}{B}$) : $\Delta G = RT \ln\left(\frac{f}{P}\right)$

$$\phi = \frac{f}{P}, \text{ Donc : } \Delta G = RT \ln \phi$$

$$\ln(\phi) = \frac{\Delta G}{RT} = \frac{-850}{8,314 \times 350} \ln(\phi) = \frac{-850}{2909,9} = -\mathbf{0,2921} \Rightarrow \phi = e^{-0,2921} = \mathbf{0,7467}$$

$$\Rightarrow f = \phi \times P = 0,7467 \times 20 \text{ bar} = \mathbf{14,93 \text{ bar}}$$

Si $\phi = 1$, cela signifie que le gaz se comporte exactement comme un gaz parfait (aucune différence entre la pression réelle et la fugacité).

Exercice supplémentaire 2 :

1- Expression de la température finale T_2

$$\text{On a : } T(V - b)^{R/C_v} = \text{constante} \Rightarrow T_1(V_1 - b)^{R/C_v} = T_2(V_2 - b)^{R/C_v}$$

$$\Rightarrow T_2 = T_1 \frac{(V_1 - b)^{R/C_v}}{(V_2 - b)^{R/C_v}}$$

$$\Rightarrow T_2 = T_1 \left(\frac{V_1 - b}{V_2 - b} \right)^{R/C_v}$$

$V_1 > V_2 \rightarrow T_2 > T_1$, le gaz s'échauffe lors d'une compression adiabatique.

2-Expression du travail de compression $W_{1 \rightarrow 2}$

$$\Delta U = W + Q. \text{ Et } Q = 0. \text{ Donc } W_{1 \rightarrow 2} = \Delta U$$

$$P = \frac{RT}{V - b} - \frac{a}{V^2}$$

$$\left(\frac{\partial P}{\partial T} \right)_V = \frac{R}{V - b}$$

La différentielle de l'énergie interne s'écrit $dU = C_v dT + (l - P)dV$. On sait que $l = T \left(\frac{\partial P}{\partial T} \right)_V$.

$$l - P = \left[T \left(\frac{\partial P}{\partial T} \right)_V \right] - P \Rightarrow l - P = \left[T \left(\frac{R}{V - b} \right) \right] - \left(\frac{RT}{V - b} - \frac{a}{V^2} \right)$$

$$\Rightarrow l - P = \frac{RT}{V - b} - \frac{RT}{V - b} + \frac{a}{V^2}$$

$$\text{Il reste bien : } l - P = \frac{a}{V^2}$$

$$\Rightarrow dU = C_v dT + (l - P)dV, \text{ ce qui donne la bonne différentielle : } dU = C_v dT + \frac{a}{V^2} dV.$$

Et donc :

$$\Delta U = C_v(T_2 - T_1) + a \left(\frac{1}{V_1} - \frac{1}{V_2} \right)$$

$$\text{Alors: } W_{1 \rightarrow 2} = C_v(T_2 - T_1) + a \left(\frac{1}{V_1} - \frac{1}{V_2} \right)$$

3- Comparaison avec le Gaz Parfait

1. Le Travail pour un Gaz Parfait (GP) : Pour un gaz parfait entre les mêmes températures T_1 et T_2 , l'énergie interne ne dépend que de la température (1ère loi de Joule, $a = 0$). Le travail adiabatique serait : $W_{GP} = C_v(T_2 - T_1)$

En observant $\mathbf{W}_{1 \rightarrow 2} \mathbf{VdW} = \mathbf{C}_v(\mathbf{T}_2 - \mathbf{T}_1) + \mathbf{a} \left(\frac{1}{\mathbf{v}_1} - \frac{1}{\mathbf{v}_2} \right)$, on peut l'écrire sous la forme :

$$W_{VdW} = W_{GP} + a \left(\frac{1}{V_1} - \frac{1}{V_2} \right)$$

Puisque c'est une compression ($V_2 < V_1$), alors $\frac{1}{V_2} > \frac{1}{V_1}$. Le terme $\left(\frac{1}{V_1} - \frac{1}{V_2} \right)$ est donc strictement négatif. Conclusion algébrique : $\mathbf{W}_{VdW} < \mathbf{W}_{GP}$.