

# 2022 春热学 A 期末考试试卷

2022 年 6 月

一.(10 分) 写出以下物理量的数量级.

常温下微观分子的平均热运动能是 \_\_\_eV, 凝聚态物质中分子之间的相互作用能在 \_\_\_ 至 \_\_\_eV 范围, 作用力大小约在 \_\_\_pN 左右, 而分子所受重力是 \_\_\_pN. 与这些微观量相对应, 宏观液体的表面张力系数约 \_\_\_N/m, 水和液态铁的化热分别为约 \_\_\_kJ/mol 和 \_\_\_kJ/mol, 这两个汽化热中体积膨胀部分的占比分别是 \_\_\_ 分之几和 \_\_\_ 分之几.(最后两空选十百千三字之一填入)

解:  $10^{-2}$  eV,  $1$  eV  $- 10^{-1}$  eV,  $10^1$  pN,  $10^{-12}$  pN,  $10^{-2}$  N/m,  $10^1$  kJ/mol,  $10^2$  kJ/mol, 十, 十.

二.(14 分) 容器 A 的容积为  $V_A = 250 \text{ cm}^3$ , 里面贮有空气, 压强为  $p_A = 400 \text{ mmHg}$ , 温度为  $t_A = 100^\circ\text{C}$ . 容器 B 的容积为  $V_B = 400 \text{ cm}^3$ , 里面的空气压强为  $p_B = 150 \text{ mmHg}$ , 温度为  $t_B = -20^\circ\text{C}$ . A、B 之间由带活塞的细管相连. 问当连通 A、B 之间的活塞打开后, 两容器中空气的平衡压强和温度各是多少?

解: 两部分按理想气体处理, 则摩尔数分别是

$$\gamma_A = \frac{p_A V_A}{RT_A}, \gamma_B = \frac{p_B V_B}{RT_B}.$$

容器、细管都视为刚性绝热的, 则平衡前后总内能不变, 即

$$\Delta U = \gamma_A c_V (T - T_A) + \gamma_B c_V (T - T_B)$$

将两摩尔数代入后可解得

$$T = \frac{p_A V_A + p_B V_B}{\frac{p_A V_A}{T_A} + \frac{p_B V_B}{T_B}}$$

再根据混合气体平衡态的理想气体方程

$$p(V_A + V_B) = (\gamma_A + \gamma_B)RT$$

求得

$$p = \frac{p_A V_A + p_B V_B}{V_A + V_B}$$

代入数值后的计算结果是  $p = 246 \text{ mmHg}$  和  $T = 317 \text{ K}$  即  $44^\circ\text{C}$ .

三.(10 分) 已知某 PV 系统的内能为  $U = AP^2V$ , 式中 A 为常数.

(1) 试求该系统在  $P - V$  图上绝热过程的曲线方程;

(2) 若该系统等温压缩系数  $\kappa_T = -\frac{1}{V}(\frac{\partial V}{\partial p})_T$  为已知, 试求该系统在  $P-V$  图上等温过程曲线的斜率.

解: 由系统内能  $U = AP^2V$ , 微分可得  $dU = 2APV dP + AP^2 dV$

对于绝热过程, 由热一律有

$$dQ = dU + P dV = P(1 + 2AV) dV + 2APV dP = 0.$$

变换后

$$\frac{dP}{AP + 1} = -\frac{dV}{2AV}$$

积分可知

$$(P + \frac{1}{A})V^{1/2} = \text{const.}$$

对于等温过程, 其过程曲线在  $P-V$  图上的斜率

$$(\frac{dP}{dV})_{\text{isothermal}} = (\frac{\partial P}{\partial V})_T = -\frac{1}{\kappa_T V}$$

四.(12 分) 0.1 mole 氦气和 0.2 mole 氮气 (视其为刚性双原子分子) 的混合理想气体, 初始平衡温度  $T_0 = 300 \text{ K}$ , 体积  $V_0 = 4 \text{ L}$ . 将其准静态绝热压缩至终了体积  $V_f = 2 \text{ L}$ . 求系统的终了平衡温度  $T$  和两部分气体各自的熵变, 为何其中之一呈现 “异常” 的熵变?

解: 这里混合气体的比热比不同, 无法利用准静态绝热过程方程.

现立足于整个系统在该过程中的总熵变为零,  $\Delta S = 0$ .

其中两部分气体的熵变各是

$$\Delta S_{He} = \gamma_{He} c_{vHe} \ln \frac{T_f}{T_0} + \gamma_{He} R \ln \frac{V_f}{V_0}$$

和

$$\Delta S_N = \gamma_N c_{vN} \ln \frac{T_f}{T_0} + \gamma_N R \ln \frac{V_f}{V_0}$$

总熵变为零可改为

$$\frac{3}{2} \ln \frac{T_f}{T_0} + \ln \frac{V_f}{V_0} + 2 \times \frac{5}{2} \ln \frac{T_f}{T_0} + 2 \ln \frac{V_f}{V_0} = 0$$

即

$$(\frac{T_f}{T_0})^{\frac{13}{2}} (\frac{V_f}{V_0})^3 = 1$$

解得  $T = 413 \text{ K}$ .

两部分熵变  $\Delta S_{He} = -0.021R$ ,  $\Delta S_N = 0.021R$ .

其中氦气部分的熵值减小. 这是因为氮气分子的自由度更大, 热运动速度 (动能) 的分布更宽, 在升温相同的情况下其熵增会更大. 本例情况下, 由于总熵变为零, 只能是氮气熵增氦气熵减.

五.(12 分) 1.5 匹功率  $P$  的空调机在冬季给约 10 平方米的房屋作热泵供暖. 室内温度设定在  $T_i$  ( $\sim 27^\circ \text{C}$  即  $300 \text{ K}$  左右), 室外温度是  $T$ , 这时室内向室外单位时间漏热量是  $\alpha(T_i - T)$ .

- (1) 求当室外温度  $T$  低至何值时, 空调功率全开也无法维持室温  $T_i$ ? 用  $P$ 、 $T_i$  和  $\alpha$  表示;
- (2) 由热传导傅里叶定律写出  $\alpha$  与墙壁热导率的关系, 可自行添加相关参量;
- (3) 根据热导率的微观理论公式, 估算墙壁热导率的数量级;
- (4) 再由对墙壁面积、厚度等的日常经验值估算最低室外温度的数值.

解: 这是房间供、漏热相等的恒流问题

- (1) 供热方面: 制冷系数

$$\varepsilon = \frac{T}{T_i - T}$$

单位时间供热量是

$$(1 + \varepsilon)P = \frac{T_i}{T_i - T}P$$

单位时间漏热量是  $\alpha(T_i - T)$ , 正常采暖要求供热不小于漏热, 即

$$\frac{T_i}{T_i - T}P \geq \alpha(T_i - T)$$

解得

$$T \geq T_i - \sqrt{\frac{P}{\alpha}T_i}$$

- (2) 傅里叶公式

$$dQ = -\kappa \frac{dT}{dz} \Delta S dt$$

所以单位时间漏热量

$$\alpha(T_i - T) = \kappa \frac{T_i - T}{d} \Delta S$$

即

$$\alpha = \kappa \frac{\Delta S}{d}$$

其中  $\Delta S$  是房间表面积,  $d$  是墙壁厚度,  $\kappa$  是墙壁热导率.

- (3) 热导率公式

$$\kappa = \frac{1}{3}c_v v_s \bar{\lambda}$$

水泥墙壁是典型的绝缘体, 依靠声子传热. 常温常压下近似地比热约  $3R$ (杜隆-帕蒂律)、声速  $\frac{10^2}{m/s}$  和声子自由程  $10 \times 10^1 \text{ nm}$ . 其中要把  $c_{mol} = 3R$  转换成单位体积比热  $c_v$

$$c_v = \frac{c_{mol}}{10 \times 10^{-6}} \text{ J}/(\text{K} \cdot \text{m}^3)$$

即  $\kappa \sim 10^0 \text{ J}/(\text{K} \cdot \text{m})$ .

- (4) 10 平米的房间, 墙壁总面积取约 50 平米, 墙壁厚度取约 20 厘米. 得到  $\alpha$  的数量级是  $10^0 \text{ W/K}$ . 功率 1.5 匹约等于 1 kW, 由 (1) 式得到

$$T \geq T_i - \sqrt{\frac{P}{\alpha}T_i} = 245 \text{ K}$$

即  $-28^\circ \text{C}$ .

六.(12 分) 某物体的定压热容  $C_p$  可以视作常数, 初始温度为  $T_1$ . 将其与温度为  $T_2$  的无穷大热源热接触, 最后达到热平衡, 过程中压强保持不变.

(1) 分别求出该过程中物体和热源的熵变, 以及总熵变;

(2) 证明无论  $T_1$  和  $T_2$  的高低, 总熵变都是正值.

解: 不妨设  $T_1 < T_2$ . 物体升温的熵变是

$$\Delta S_1 = \int_{T_1}^{T_2} \frac{dQ}{T} = C_p \ln \frac{T_2}{T_1}$$

吸热

$$Q_1 = C_p(T_2 - T_1)$$

热源的放热量相等不过是负值, 熵变是

$$\Delta S_2 = -\frac{C_p(T_2 - T_1)}{T_2}$$

总熵变

$$\Delta S = \Delta S_1 + \Delta S_2 = C_p \ln \frac{T_2}{T_1} - \frac{C_p(T_2 - T_1)}{T_2}$$

设  $x = \frac{T_2}{T_1}$  与总熵变可以写成  $\Delta S \propto \ln x - (1 - \frac{1}{x})$ , 第一、二项的斜率分别是  $\frac{1}{x}$  和  $\frac{1}{x^2}$ .  $T_1$ 、 $T_2$  相等时  $x = 1$ , 前后两项都等于零;  $T_1 < T_2$  时,  $x > 1$ , 两项都大于零, 但第一项的斜率大于第二项, 前者更大, 所以差值  $\Delta S > 0$ ;  $T_1 > T_2$  时,  $x < 1$ , 两项都小于零, 但第二项的斜率大于第一项, 所以比第一项更小于零, 即绝对值大于第一项, 因此差值  $\Delta S > 0$ . 即无论二温度高低, 都是熵增过程.

七.(8 分) 求理想气体中  $x$  方向速度分量  $v_x \geq 0$  的分子的平均速度和平均速率. 气体温度为  $T$ , 分子质量为  $m$ .

解: 显然这个平均速度只有  $x$  方向的分量, 另两个方向的被抵消了.

$x$  方向速度分量的权重是  $e^{-\frac{1}{2}mv_x^2/k_B T}$ , 该平均值为

$$\langle v_x \rangle_{half} = \frac{\int_0^\infty v_x e^{-\frac{1}{2}mv_x^2/k_B T} dv_x}{\int_0^\infty e^{-\frac{1}{2}mv_x^2/k_B T} dv_x} = \sqrt{\frac{2k_B T}{\pi m}}$$

关于平均速率. $x$  方向正负两半分子的平均速率显然是相等的, 设等于  $v_{half}$ . 若总分子数是  $N$ , 根据平均值的定义, 总平均速率

$$\bar{v} = \frac{\sum v_i}{N} = \frac{\frac{N}{2}v_{half} + \frac{N}{2}v_{half}}{N} = v_{half}$$

所以一半分子的平均速率和总平均速率相等, 为  $\sqrt{\frac{8k_B T}{\pi m}}$ .

八.(10 分) 绝热容器内原存有一定量的橄榄油, 其质量为  $M$ , 比热为  $c$ , 体积为  $V$ , 温度为  $T_i$ . 现通过容器顶部小孔喷入总质量、比热、总体积、温度都相同的橄榄油滴, 假设这些小油滴的半径均为  $r$ , 表面张力系数  $\sigma$  为常数. 油滴溶入原先的液面时, 释放的能量全部转换为热量, 使油温升高至  $T_f$ . 推导  $T_f$  的表达式, 并做出合理估值.

解: 热容量  $C = Mc$ .

油滴半径  $r$ , 体积为  $\frac{4}{3}\pi r^3$ , 喷入的  $N$  个油滴总体积为  $V = \frac{4}{3}\pi r^3 N$ ,  $N$  个油滴表面积  $4\pi r^2 N$ .

汇入平液面后，表面积减小，释放的能量

$$\Delta U = 4\pi r^2 N \sigma = \frac{3\sigma V}{r}$$

产生热量

$$Q = \Delta U = \frac{3\sigma V}{r} = 2Mc\Delta T$$

温度变化为

$$\Delta T = \frac{3\sigma V}{r} \frac{1}{2Mc} = T_f - T$$

得到

$$T_f = T + \frac{3\sigma V}{2Mc r}$$

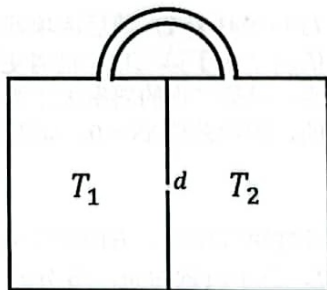
由

$$\Delta T = \frac{3\sigma V}{r} \frac{1}{2Mc} = \frac{3\sigma}{2\rho c r}$$

油的密度  $\rho \sim 10^3 \text{ kg/m}^3$ ，比热  $c \sim 10^3 \text{ J/kg} \cdot \text{K}$ ， $\sigma \sim 10^{-1} \text{ J/m}^2$ ，如果  $r$  取  $10^{-6} \text{ m}$  的话，升温零点几  $K$ 。

九.(12 分) 如图所示，两个等体积的腔室由绝热壁隔开，内含同种理想气体，但处于不同温度  $T_1$  和  $T_2$  (可假设  $T_1 < T_2$ )。最初这两个腔室由一根可忽略体积的细弯管连接，其直径远大于两侧气体的平均自由程，并建立了平衡 (同时保持  $T_1$  和  $T_2$ )。然后将弯管移除，密封腔室，但在中间的绝热壁上打开一个小孔，其直径  $d$  小于任一腔室气体的平均自由程。如果两个室中气体的总质量为  $M$ ，证明在建立新的平衡之前，通过小孔从一室转移到另一室的质量

$$\Delta M = \frac{\sqrt{T_1 T_2}}{T_1 + T_2} \frac{\sqrt{T_2} - \sqrt{T_1}}{\sqrt{T_2} + \sqrt{T_1}} M.$$



解：设气体总摩尔数  $\nu$ ，初始时左、右腔室气体分别为  $\nu_1$  和  $\nu_2$ ，最终平衡时则为  $\nu'_1$  和  $\nu'_2$  且

$$\nu_1 + \nu_2 = \nu'_1 + \nu'_2 (1)$$

开始时左、右腔室内气体分别达到热力学平衡，并通过弯管达到压强平衡，即  $P_1 = P_2$ ，由于  $V_1 = V_2$ ，由理想气体状态方程  $PV = \nu RT$ ，知

$$\nu_1 T_1 = \nu_2 T_2 (2)$$

联立 (1)、(2) 式可得

$$\nu_1 = \frac{T_2}{T_1 + T_2} \nu, \nu_2 = \frac{T_1}{T_1 + T_2} \nu$$

因  $d$  在宏观上足够小, 最终左、右腔室将分别处于平衡态, 但系统整体不平衡. 当孔径  $d$  小于任一腔室气体的平均自由程时, 运动到小孔内的分子和其他分子不发生碰撞, 直接以泄流方式通过小孔. 隔板两侧气体在  $dt$  时间内泄流分子数分别为  $\Delta N_1 = \frac{n_1 \bar{v}_1}{4} \frac{\pi d^2}{4} dt$  (由左向右), 和  $\Delta N_2 = \frac{n_2 \bar{v}_2}{4} \frac{\pi d^2}{4} dt$  (由右向左).

有两侧分子数密度 (或压强) 恒定, 此时有

$$\Delta N_1 = \Delta N_2$$

由  $\Delta N_1 = \Delta N_2$  可知

$$\frac{n_1}{n_2} = \frac{\bar{v}_2}{\bar{v}_1}$$

由分子平均运行速率  $\bar{v} = \sqrt{\frac{8k_B T}{\pi m}}$ , 有

$$\frac{n_1}{n_2} = \sqrt{\frac{T_2}{T_1}}$$

$$\nu'_1 \sqrt{T_1} = \nu'_2 \sqrt{T_2} \quad (3)$$

联立 (1)、(3) 式解得

$$\nu'_1 = \frac{\sqrt{T_2}}{\sqrt{T_1} + \sqrt{T_2}} \nu, \nu'_2 = \frac{\sqrt{T_1}}{\sqrt{T_1} + \sqrt{T_2}} \nu$$

则从初态和末态平衡过程中, 在不同腔室间转移的气体分子数为

$$|\nu'_1 - \nu_1| = |\nu'_2 - \nu_2| = \frac{\sqrt{T_1 T_2}}{T_1 + T_2} \frac{\sqrt{T_2} - \sqrt{T_1}}{\sqrt{T_2} + \sqrt{T_1}} \nu$$

乘以分子质量即得所需证明结果.