Determinação da pressão do vapor de água a altas temperaturas: Eq. Clausius - Clapeyron

João Braz 69684, João Branco 69691, André Boné 69937, André Martins 70017

IST, MEFT, LCET, Prof. Dr. João Figueirinhas

Resumo

Abstract

1 Introdução

Toda a matéria existente no Universo envolve átomos, que podem estar organizados de diferentes maneiras, sendo que esta mesma matéria, mediante certas condições de pressão e temperatura, poder-se-á categorizar em 3 estados físicos: sólido, líquido ou gasoso.

Este trabalho envolverá o estudo das condições de pressão e temperatura na agua, nomeadamente quando coexistirem, em equilíbrio, os estados líquido e gasoso da água.

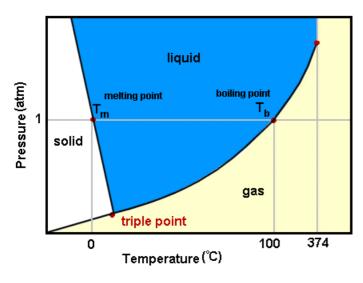


Figura 1: Diagrama de fase da água

Para tal utilizaremos a regra de Gibbs, que nos diz que o número de graus de liberdade de um sistema (f) é dado por: f=c-p+2 (c é o número de componentes e p é o número de fases em equilíbrio). Neste caso teremos 1 componente e 2 fases em equilíbrio, logo o número de graus de liberdade será 1, pelo que o sistema será denominado monovariante ou invariante, isto é, apenas poderá ser alterada 1 variável de modo a que não ocorram alterações significativas nas fases em equilíbrio.

Quimicamente, havendo fases em equilíbrio, o potencial químico μ de cada fase será idêntico ($\mu_{liq}=\mu_{vap}$). Sendo que $\frac{dU}{dN}=d\mu$, $d\mu$ será dado pela seguinte equação: $\mu=-S_m dT+V_m dp$ e, utilizando a igualdade de potenciais entre fases, teremos a equação de Clausius-Clapeyron:

 $\frac{dp}{dT} = \frac{\Delta H_m}{T\Delta V_m} = \frac{Q_{liquido \to vapor}}{T\Delta V_m}. \text{ Ora, na transição líquido vapor, como } V_{m(vapor)} >> V_{m(liquido)}, \text{ temos que } \Delta V_m(liquido \to vapor) = V_{m(vapor)} - V_{m(liquido)} \approx V_{m(vapor)}. \text{ Para temperaturas abaixo do ponto crítico } (\approx 374^{\circ}C), \text{ pode-se considerar constante a entalpia } \Delta H_m, \text{ pelo que será directamente usada a equação dos gases ideais } (pV = nRT) \text{ para verificar que } \Delta V_m \approx \frac{RT}{p}. \text{ Substituindo na equação de Clausius-Clapeyron e integrando entre dois pontos diferentes, teremos a relação } ln(p_2) - ln(p_1) = \frac{Q_{liquido \to vapor}}{R}(\frac{1}{T_1} - \frac{1}{T_2}). \text{ Será através desta equação que será feita uma análise gráfica dos dados, neste caso, utilizaremos uma função afim, colocando o logaritmo da pressão em função do inverso da temperatura.}$

2 Experiência Realizada

Para a execução desta experiência foi utilizada uma câmara de vapor cilíndrica com um manómetro analógico e um termómetro digital acoplados. Utilizámos uma placa de aquecimento que cobria o comprimento da câmara, com uma curvatura que coincidia razoavelmente com a geometria cilíndrica da câmara, de modo a garantir, em princípio, um aquecimento o mais uniforme possível. O sensor do termómetro foi colocado numa cavidade existente na câmara, própria para o efeito. A entrada do manómetro ficou acoplada a uma entrada própria da câmara de vapor. Com o auxílio do Docente, comecámos por encher a câmara de vapor com água destilada (tal como garantido pelo próprio) e selámos a entrada da câmara por onde tinha sido colocada a água. Garantimos que a água enchia a totalidade do volume, pois a existência de ar no interior da câmara comprometeria os resultados. O bom fecho da entrada por onde foi colocada a água e da entrada ligada ao manómetro mostrou-se fulcral para o sucesso da experiência, de modo a garantir a não-existência de fugas. Para esse feito, foi também utilizado um derivado de petróleo, aplicado na interface da entrada com a respectiva rosca. A câmara foi enchida à pressão atmosférica (1 bar). No entanto, o manómetro marcava um valor próximo de zero, por isso registámos a diferença face à pressão real, para futuro acerto das leituras. Ligado o aquecimento, aguardámos que fosse atingida uma temperatura superior a 100°C e que a pressão começasse a subir. Fizemos o registo da temperatura para cada pressão cujo ponteiro coincidisse com a divisão, ou seja, a cada 1 bar. Fizemos este registo ao longo do aquecimento do sistema, até atingidos os 40 bar no manómetro,

e desligámos a placa de aquecimento, voltando a fazer o registo durante o arrefecimento, tirando, no total, 80 medições. Notámos que as leituras no manómetro, sendo analógico e de ponteiro, estavam fortemente sujeitas a erros de paralaxe. só me falta pôr o esquema

3 Tratamento de Dados e Resultados

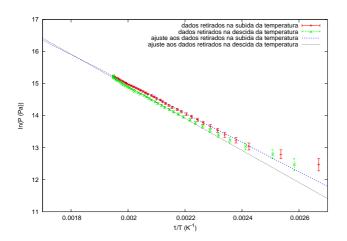


Figura 2: Dados experimentais e ajuste à função $F(x) = -\frac{Q}{R}.x + b$

Os resultados do Ajuste, para R = 8.3144621:

	$Q J.mol^{-1}$	b	χ^2
Subida	$(3.80 \pm 0.04) \times 10^4$	24.14 ± 0.09	19.19
Descida	$(4.16 \pm 0.04) \times 10^4$	24.93 ± 0.09	98.59

No ajuste seguinte foram retirados os valores que ficavam fora de uma recta teórica.

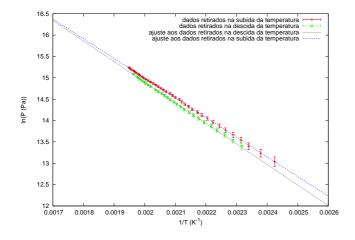


Figura 3: Dados experimentais e ajuste à função $F(x) = -\frac{Q}{R}.x + b$, sem valores fora da recta

Os resultados do Ajuste, para R = 8.3144621:

	$Q J.mol^{-1}$	b	χ^2
Subida	$(3.83 \pm 0.02) \times 10^4$	24.21 ± 0.04	0.207
Descida	$(4.00 \pm 0.03) \times 10^4$	24.52 ± 0.06	0.227

Agora, para comparações, foi feito um ajuste com os valores que foram retirados no ajuste acima:

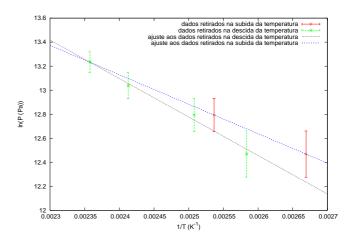


Figura 4: Dados experimentais e ajuste à função $F(x)=-\frac{Q}{R}.x+b,$ com os valores retirados anteriormente

Os resultados do Ajuste, para R = 8.3144621:

	$Q J.mol^{-1}$	b	χ^2
Subida	20390	19.01	-
Descida	$(2.7 \pm 0.2) \times 10^4$	20.8 ± 0.6	0.08

Repetiu-se o ajuste para os dados experimentais, mas desta vez para a equação $\ln(P) = \frac{T_1 \cdot dQ_1 - Q_0}{T \cdot R} + \frac{dQ_1 * \log(T)}{R} + cte$:

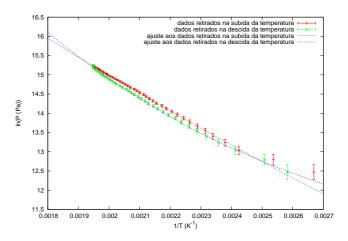


Figura 5: Dados experimentais e ajuste Os resultados do Ajuste, para R=8.3144621 e $Q_0=40660$:

	Subida	Descida
$T_1(K)$	$538 \pm 5)$	473.7 ± 0.9
$dQ_1(J)$	37.44 ± 0.05	181 ± 0.05
cte	-8.07 ± 0.04	-131.23 ± 0.04
χ^2	16.3	50.5

Críticas e Conclusões

Os dados experimentais resultaram da última de um conjunto de 5 tentativas de realizar a experiência nas condições correctas, entende-se portanto as limitações da montagem utilizada e as suas consequências nos resultados obtidos. Pensase que os **problemas associados à montagem** se relacionam com **infiltrações de ar** no tubo do manómetro e com a **selagem defeituosa** da câmara.

Os resultados mostram uma aceitável concordância com o modelo teórico do calor latente de vaporização molar constante, $\frac{dQ_{m,vap}}{dT}=0$.

No ensaio em aquecimento, sem selecção de pontos experimentais $(ln(p), \frac{1}{T})$, obteve-se $Q_{m,vap} = 3.80 \pm$ $0.04\times 10^4\,J\cdot mol^{-1},$ que representa um desvio à exactidão de \approx 7% e um erro relativo de \approx 1%. Verifica-se que os únicos dois pontos $(ln(p), \frac{1}{T})$ que não ajustam bem à curva teórica são os de mais baixa temperatura. Por um lado, tenta-se explicar isto com a falta de sensibilidade associada à medição da pressão na gama de temperaturas próxima dos 100°C, porque constatou-se que o aumento de pressão era menos acentuado para um mesmo aumento de temperatura, nessa gama, do que o aumento de presão para um mesmo aumento de temperatura numa gama de temperaturas mais elevadas. Assim, e tendo em conta a precisão do manómetro analógico, $e_p = 0.5 \, bar$, consideramos alguns possíveis erros aleatórios e sistemáticos: quanto a erros aleatórios percebese que erros humanos de paralaxe ou outros erros acidentais sejam uma causa provável. No entanto, estes pontos fittam bem na sua própria recta. Este comportamento sugere que o erro é de natureza mais sistemática. Nessa vertente, notamos que se utilizou um derivado de petróleo para vedar a junção de abertura da câmara, podendo este produto ter-se misturado com a água, alterando as suas propriedades; no processo de enchimento, podem ter ficado algumas bolhas de ar (poucas) presas no interior da câmara, tendo necessariamente de ser uma quantidade baixa, caso contrario, a uma dada altura verificar-se-ia um aumento absurdo da pressão (tal como aconteceu numa das tentativas falhadas); devido às sucessivas tentativas falhadas e à não substituição da àgua após cada tentativa, houve impurezas que se volatilizaram e alteraram as suas propriedades, efeito que só se teria verificado na descida caso a água estivesse inicialmente destilada. Outro argumento é o do modelo teórico não descrever bem a situação, i.e., na gama de temperaturas para a qual se estudou a equação de Clausius-Clapeyron, o calor latente de vaporização molar variar, comprometendo a validade do modelo utilizado, que o considera constante. Não julgamos que esta seja uma causa provável dada a qualidade do ajuste para as temperaturas mais altas e que $\chi^2 \approx 19.19$.

No ensaio em arrefecimento, ainda sem selecção de **pontos** $(ln(p), \frac{1}{T})$, determinou-se, $Q_{m,vap} = 4.16 \pm 0.04 \times$ $10^4\,J\cdot mol^{-1}$, que implica um desvio à exactidão de $\approx 2\,\%$ e um erro relativo de $\approx 1\%$. Constatou-se que existem 4 pares $(ln(p), \frac{1}{T})$ cuja incerteza não cobre a distância à recta de ajuste do modelo do calor latente de vaporização molar constante, sendo os mesmos também aqueles de mais baixa temperatura. Desde já notamos uma diferença, em termos experimentais, do regime em arrefecimento face ao regime em aquecimento, que se reflecte nos resultados obtidos: em aquecimento, o sistema estava em contacto térmico com um reservatório de calor (placa de aquecimento) apenas numa região limitada da sua fronteira, tendo a componente líquida estado mais exposta à potência fornecida, enquanto o resto do sistema estava em contacto térmico com outro reservatório de calor (ar), tendo a componente gasosa ficado mais sujeita à dissipação de potência. Apesar de termos admitido a hipótese de o aquecimento ser unifrome, pode não ter havido uniformidade suficiente para ter uma aproximação suficientemente boa da condição de equílibrio imposta pelo modelo teórico: igualdade dos potenciais químicos das diferentes fases. Sendo o balanço energético da componente líquida provavelmente superior ao da componente gasosa, este regime distanciar-se-á mais do equilíbrio do que um regime com uma troca de calor mais uniforme. Mas no regime em arrefecimento dão-se precisamente trocas de calor mais uniformes: haveno um único reservatório de calor (ar) em contacto com todo o sistema, o fluxo de calor através da fronteira é muito mais uniforme: todo o sistema está em contacto com o reservatóiro, sendo as únicas fontes de desequilíbrio as diferenças de capacidade de condução e de convecção das componentes líquida e gasosa.

Recorre-se agora a razões diferentes para justificar esta diferença, contudo, os argumentos relativos ao ensaio em aquecimento devem contribuir igualmente na explicação, isto caso sejam os motivos correctos. Note-se que, apesar do arrefecimento da câmara ter-se realizado à temperatura ambiente pelos processos de condução e convecção, forçou-se um fluxo de ar junto da superfície da câmara através do agitamento de uma folha de papel. Este procedimento implica uma diminuição da temperatura mais rápida e menos uniforme, ao longo da câmara e logo dentro dela. O arrefecimento rápido contribui negativamente para a medição correcta das grandezas, acentuando as situações descritas para o outro ensaio e compromete o equilibrio térmico entre as duas fazes da água dentro da câmara, pondo assim em causa a validade da equação de Clausius-Clapeyron. Mais, julgam-se ter existido **impurezas na água** e terem acontecido reacções químicas entre a câmara e a água. As impurezas é natural que se difundam na água ao fim de um intervalo de exposição longo. Considere-se novamente o vedante que poderá ter reagido ou simplesmente misturado-se com a água, modificando as propriedades. A altas temperaturas sabe-se que devem ter acontecido reacções químicas entre a água, as suas impurezas e a câmara, tanto mais, quanto mais impurezas existirem na água. Considera-se que estas situações explicam as diferenças, que imediatamente se percebem por análise gráfica, entre os dois ensaios. A questão da validade do modelo aplica-se da mesma forma a este ensaio.

Os erros relativos não cobrem o desvio à exactidão, o que permite concluir que, ou os erros das grandezas medidas foram subestimados ou outros erros e problemas associados ao procedimento experimental, como os supramencionados, tiveram significado suficiente para introduzir discrepâncias entre a teoria e a experiência.

Os resultados após selecção dos pares $(ln(p), \frac{1}{T})$ a mais alta temperatura mostram ainda melhor concordância com o modelo do calor latente de vaporização molar constante. Teve-se para o ensaio em aquecimento, $Q_{m,vap}=3.83\pm0.02\times10^4\,J\cdot mol^{-1}$, que se traduz num desvio à exactidão de $\approx 6\%$ e um erro relativo de $\approx 1\%$. Já no ensaio em arrefecimento, calculou-se $Q_{m,vap}=4.00\pm0.03\times10^4\,J\cdot mol^{-1}$, que significa um desvio à exactidão de $\approx 2\%$ e um erro relativo de $\approx 1\%$. Novamente o desvio à exactidão não se encontra dentro do erro relativo.

O pequeno conjunto de pontos $(ln(p), \frac{1}{T})$ a mais

baixa temperatura não terá grande significado físico e deve ter resultado dos erros e problemas inerentes à experiência. Note-se que para temperaturas próximas da ambiente e mesmo considerando a hipótese do calor latente de vaporização variar com a temperatura, a diferença em relação ao valor tabelado deveria ser mínima, precisamente por esse valor ter sido tabelado para temperaturas próximas da ambiente. Mais, constata-se, por análise dos resultados do ajuste do outro conjunto de pontos a mais alta temperatura que essa diferença diminui.

Os resultados do modelo em que o calor latente de vaporização molar varia linearmente com a temperatura não permitem concluir definitavemente sobre a validade deste modelo ou do anterior. Os ajustes não são muito melhores, de facto, para o ensaio em aquecimento obteve-se $\chi^2 \approx 16.3$ enquanto para o ensaio em arrefecimento determinou-se $\chi^2 \approx 50.5$, este valor sendo inferior quando comparado com o ensaio em arrefecimento sem selecção de pontos.

Indica-se ainda que a geometria da montagem e a estrutura interior da câmara não são ideais no que interessa para a condução de calor, de onde se pensa existirem **não**

uniformidades na distribuição da temperatura e da taxa de transferência de calor na câmara. Esta hipótese pode comprometer a validade da equação de Clausius-Clapeyron, i.e., 2 fases em equilibrio térmico a uma dada pressão e temperatura, nomeadamente a baixas temperaturas, onde o equilibrio acontece após um intervalo de tempo superior.

Salienta-se que os pontos experimentais (p,T) foram medidos durante o aquecimento e arrefecimento da câmara e **não em equilibrio** para cada par dessas grandezas. Entende-se então que a validade da equação de Clausius-Clapeyron não foi integralmente respeitada.

Parece uma boa aproximação que, na gama de temperaturas estudada, o calor latente de fusão praticamente não varie com a temperatura. Verifica-se a aplicabilidade da equação de Clausius-Clapeyron à experiência realizada e como tal, as suas condições de validade, 2 fases em equilibrio térmico a uma dada pressão e temperatura

Referências