

УДК 536.24

ВЛИЯНИЕ ПРОНИЦАЕМОСТИ ПОРИСТОЙ ОБОЛОЧКИ НА ТОЛЩИНУ ПАРОВОЙ ПЛЕНКИ ПРИ КИПЕНИИ СВЕРХТЕКУЧЕГО ГЕЛИЯ В УСЛОВИЯХ НЕВЕСОМОСТИ

П. В. Королев, А. П. Крюков, Ю. Ю. Пузина

Национальный исследовательский университет "МЭИ", 111250 Москва, Россия
E-mails: Korolyov2007@yandex.ru, KryukovAP@mail.ru, Puzina2006@inbox.ru

Теоретически исследовано кипение сверхтекучего гелия на цилиндрическом нагревателе, расположенном внутри коаксиальной пористой оболочки, в условиях невесомости. С использованием методов молекулярно-кинетической теории проведен расчет стационарных процессов переноса на межфазной поверхности. Путем решения кинетического уравнения Больцмана моментным методом на основе четырехмоментного приближения в виде двустороннего максвеллиана получено соотношение, с помощью которого рассчитывается плотность теплового потока при пленочном кипении на цилиндрической нагревающей поверхности в случае, когда толщина пленки сопоставима с диаметром нагревателя. Движение нормального компонента сверхтекучей жидкости в порах описывается уравнениями, учитывающими особенности тепломассопереноса в сверхтекучем гелии. Получено соотношение, связывающее толщину паровой пленки со структурными характеристиками и геометрическими размерами пористой оболочки. Проведен анализ результатов расчетов.

Ключевые слова: гелий-II, тепломассоперенос, пленочное кипение, невесомость, пористая структура.

DOI: 10.15372/PMTF20150412

Введение. Для совершенствования методов охлаждения и криостатирования в технологических линиях промышленных объектов, а также в аэрокосмических технологиях необходимо проводить экспериментальные и теоретические исследования в области сверхнизких температур. В настоящей работе изучается пленочное кипение гелия-II (He-II) в условиях невесомости. При этом возникает проблема удержания жидкости в рабочем объеме, в отличие от условий полной земной гравитации, когда увеличение толщины паровой пленки ограничивается за счет гидростатической разности давлений в жидкости. Поэтому предлагается использовать пористую цилиндрическую проницаемую для потоков тепла и массы оболочку, внутри которой за счет действия сил вязкого трения создается давление, избыточное по отношению к внешнему давлению [1]. Ранее рассматривался вариант с использованием пористой оболочки из тканых металлических сеток [2]. При этом анализ процессов тепломассопереноса позволил выявить некоторые особенности, обусловленные наличием течения квантовой жидкости через пористый слой [3].

Работа выполнена при финансовой поддержке Российского фонда фундаментальных исследований (коды проектов 14-08-00980, 13-08-00673-а).

© Королев П. В., Крюков А. П., Пузина Ю. Ю., 2015

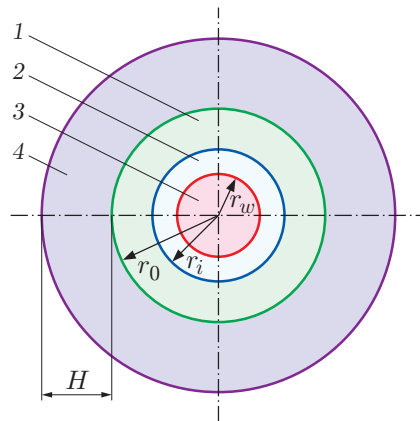


Рис. 1. Физическая модель:

1 — сверхтекучий гелий, 2 — паровая пленка, 3 — нагреватель, 4 — пористое тело

В данной работе проводится расчет стационарного радиуса паровой пленки в зависимости от структурных и геометрических характеристик пористого тела. Используя эти зависимости, можно выбрать материал оболочки для получения необходимого радиуса паровой пленки, что позволит упростить проектирование экспериментальной ячейки для исследования кипения гелия-II в условиях невесомости [2].

При исследовании пленочного кипения сверхтекучего гелия для описания процессов, происходящих в паре и на межфазной поверхности, необходимо применять методы молекулярно-кинетической теории газов, т. е. решать кинетическое уравнение Больцмана. Существуют линейное [4] и нелинейное [5] соотношения для определения плотности теплового потока при пленочном кипении в случае плоской геометрии задачи, полученные моментным методом решения кинетического уравнения Больцмана. Однако для расчета плотности теплового потока в случае кипения на цилиндрической нагревающей поверхности при толщине пленки, сопоставимой с диаметром нагревательного элемента, необходимо использовать кинетическое соотношение, полученное для задачи в случае цилиндрической геометрии. Эта формула выводится при решении кинетического уравнения Больцмана моментным методом на основе четырехмоментного приближения в виде двустороннего максвеллиана. Приближенный моментный метод решения кинетического уравнения Больцмана позволяет получить аналитические выражения для расчета макропараметров, применимые при любой степени неравновесности процессов и при сколь угодно малых значениях числа Кнудсена. Задача о теплопереносе через газ, находящийся между двумя коаксиальными цилиндрическими поверхностями, непроницаемыми для потока массы, рассматривалась в [6], однако применительно к пленочному кипению в случае цилиндрической геометрии кинетическое уравнение Больцмана еще не решалось моментным методом.

Постановка задачи. Цилиндрический нагреватель радиусом r_w помещается внутрь коаксиальной пористой оболочки с фиксированными структурными характеристиками (внутренним радиусом r_0 , толщиной цилиндрической стенки H , проницаемостью k), внутреннее пространство которой заполняется сверхтекучим гелием He-II (рис. 1). При подаче заданной тепловой нагрузки q_w на поверхности нагревателя образуется паровая пленка конечной толщины (радиусом r_i). В дальнейшем паровой объем увеличивается, заполняя внутреннее пространство пористой трубки. Принимается, что на внешней поверхности пористого тела имеется пленка жидкости, так как He-II обладает хорошей смачиваемостью. Давление пара вблизи межфазной поверхности во внешнем объеме P_{bs} соответству-

ет температуре T_{bs} этой пленки на линии насыщения: $P_{bs} = P_s(T_{bs})$. Жидкость считается несжимаемой, зависимость теплофизических свойств от температуры не учитывается, задача является одномерной и стационарной. В силу принятых условий невесомости пленка является симметричной.

Математическая модель. Из молекулярно-кинетического описания процесса испарения-конденсации [4] следует, что между давлением пара вблизи межфазной поверхности P'' и поступающим на эту границу удельным тепловым потоком q_i имеется соотношение, справедливое для тонкой по сравнению с диаметром нагревателя пленки пара (которую можно считать плоской):

$$q_i = \frac{4}{\sqrt{\pi}} (P'' - P_s(T_i)) \sqrt{2RT_i}. \quad (1)$$

Здесь $P_s(T_i)$ — давление, соответствующее температуре T_i на линии насыщения; R — газовая постоянная; T_i — температура межфазной поверхности жидкость — пар. Формула (1) справедлива при равенстве нулю потока массы через границу раздела фаз, что и наблюдается при стационарном пленочном кипении.

В стационарных условиях при механическом равновесии давление пара внутри пленки P'' должно быть равно сумме давления P_{bs} и перепада давления ΔP в пористой цилиндрической оболочке, заменяющего гидростатическую разность давлений. Эта величина определяется размерами и структурными характеристиками материала пористой оболочки. Соответственно справедливо выражение $P'' = P_s(T_{bs}) + \Delta P$. Подставляя давление P'' , заданное этим соотношением, в формулу (1), получаем

$$q_i = \frac{4}{\sqrt{\pi}} (P_s(T_{bs}) - P_s(T_i) + \Delta P) \sqrt{2RT_i}. \quad (2)$$

При $(T_i - T_{bs})/T_{av} \ll 1$ (что справедливо для He-II) из уравнения Клапейрона — Клаузиуса определяется разность давлений насыщения, выраженная через разность температур межфазных поверхностей:

$$P_s(T_{bs}) - P_s(T_i) \approx \frac{\rho'' \rho'}{\rho' - \rho''} \frac{\Lambda(T_{bs} - T_i)}{T_{av}}. \quad (3)$$

Здесь ρ' , ρ'' — плотности жидкости и пара соответственно; Λ — удельная теплота парообразования; $T_{av} = (T_i + T_{bs})/2$ — средняя температура жидкого гелия. Очевидно, что разность температур может быть представлена в виде $T_i - T_{bs} = (T_i - T_0) + (T_0 - T_{bs})$. Подставляя это выражение в (3), а полученную разность давлений $P_s(T_{bs}) - P_s(T_i)$ — в формулу (2), получаем следующее уравнение:

$$q_i = \frac{4}{\sqrt{\pi}} \left(\Delta P - \frac{\rho'' \rho'}{\rho' - \rho''} \frac{\Lambda[(T_i - T_0) + (T_0 - T_{bs})]}{T_{av}} \right) \sqrt{2RT_i}. \quad (4)$$

Стационарный перенос тепла по неподвижному слою He-II описывается формулой Гортера — Меллинка $\text{grad } T = -f_{GM}(T)q^3$ [7, 8]. Теплота, поступающая через межфазную границу, разделяющую пленку пара и слой He-II, распространяется далее по жидкости (в слое He-II). При этом в стационарном режиме теплопереноса в силу закона сохранения энергии должно выполняться соотношение

$$q(r) = q_w r_w / r, \quad (5)$$

где r — текущий радиус; q — плотность теплового потока на расстоянии r от оси цилиндрического нагревателя. В случае одномерной постановки соотношение (5) для плотности

теплового потока q подставляется в формулу Гортера — Меллинка. В результате интегрирования уравнения после разделения переменных определяется разность температур межфазных поверхностей

$$T_i - T_0 = \frac{1}{4} \langle f_{GM} \rangle q_w^3 d_w \left(\left(\frac{r_w}{r_i} \right)^2 - \left(\frac{r_w}{r_0} \right)^2 \right), \quad (6)$$

где

$$\langle f_{GM} \rangle = (T_i - T_0) \left(\int_{T_0}^{T_i} \frac{dT}{f_{GM}(T)} \right)^{-1} -$$

среднее значение функции Гортера — Меллинка в интервале температур от T_0 до T_i ; T_0 — температура внутренней поверхности оболочки; r_i — радиус паровой пленки; r_0 — внутренний радиус цилиндрической пористой оболочки; d_w — диаметр цилиндрического нагревателя.

Гидравлическое сопротивление пористой оболочки выражается законом Дарси, который в рассматриваемом случае записывается только для нормального компонента He-II, поскольку лишь он обладает вязкостью. В случае ламинарного режима течения имеет место соотношение

$$\eta_n \mathbf{V}_{nf} = -k \cdot \text{grad } P, \quad (7)$$

где k — проницаемость; η_n — динамическая вязкость нормального компонента; \mathbf{V}_{nf} — скорость фильтрации нормального компонента, равная отношению объемного расхода этого компонента к общей площади поперечного сечения (а не к площади сечения, занимаемой порами). При этом рассматривается теплоперенос только в сверхтекучем гелии, теплоперенос в матрице и теплообмен между матрицей и He-II не учитываются.

Градиент давления в пористой структуре при стационарном теплопереносе связан с градиентом температуры в He-II соотношением, следующим из уравнений двухскоростной гидродинамики:

$$\text{grad } P = \rho' S \cdot \text{grad } T \quad (8)$$

(S — энтропия сверхтекучего гелия).

Поскольку рассматривается стационарная задача и размеры паровой пленки не увеличиваются, жидкий гелий в порах оболочки неподвижен. В этом случае выражение для плотности теплового потока в сверхтекучем гелии, заполняющем поры, имеет вид

$$\mathbf{q} = \rho' S T_{av} \mathbf{V}_n, \quad (9)$$

где \mathbf{V}_n — средняя скорость течения нормального компонента в порах, связанная со скоростью фильтрации соотношением $V_n = V_{nf}/\varepsilon_S$, где ε_S — поверхностная пористость оболочки. В предложенной модели пористая оболочка считается изотропным телом, следовательно, объемная и поверхностная пористости равны: $\varepsilon_V = \varepsilon_S = \varepsilon$. Заменяя в (9) V_n на V_{nf}/ε и подставляя выражение (8) для $\text{grad } P$ в (7), получаем выражение для V_{nf} . Подставляя это выражение в (9) и переходя к скалярной форме записи, находим

$$q_0(r) = - \frac{(\rho' S)^2 T_{av} k}{\varepsilon \eta_n} \frac{dT}{dr}, \quad (10)$$

где $q_0(r)$ — среднее значение плотности теплового потока в порах. Учитывая соотношение (5) и тот факт, что средняя плотность теплового потока через общую площадь поперечного сечения равна $\varepsilon q_0(r)$, можно записать

$$q_w \frac{r_w}{r} = - \frac{(\rho' S)^2 T_{av} k}{\eta_n} \frac{dT}{dr}. \quad (11)$$

Интегрируя это уравнение, получаем выражение для перепада температуры по толщине пористой оболочки

$$T_b - T_0 = -\frac{\eta_n q_w d_w}{2(\rho' S)^2 T_{av} k} \ln \left(1 + \frac{H}{r_0} \right). \quad (12)$$

Из уравнения (8) следует, что перепад давления $\Delta P = P_0 - P_b$ в пористой оболочке равен

$$\Delta P = \rho' S (T_0 - T_{bs}), \quad (13)$$

а из соотношения (5) следует, что плотность теплового потока q_i , поступающего на межфазную поверхность, равна $q_i = q_w r_w / r_i$. Подставляя в (4) выражения для q_i и ΔP (см. (13)), а также выражения для перепадов температур $T_i - T_0$ и $T_b - T_0$, получаем соотношения, связывающие структурные характеристики и размеры пористой оболочки и нагревателя с толщиной тонкой паровой пленки:

$$\frac{k}{d_w \ln(1 + H/r_0)} = \frac{2(1-a)\eta_n \sqrt{2RT_i/\pi} / (\rho' S T_{av})}{y + a\rho' S \langle f_{GM} \rangle q_w^2 d_w \sqrt{2RT_i/\pi} (y^2 - (r_w/r_0)^2)}, \quad (14)$$

где

$$y = \frac{d_w}{2r_i}, \quad a = \frac{\rho''}{\rho' - \rho''} \frac{\Lambda}{S T_{av}}. \quad (15)$$

Выполняя расчеты по формуле (14), можно принять $T_i \approx T_{av} \approx T_{bs}$, поскольку перепад температуры очень мал (не более 10^{-3} К). Если не учитывать перепад температуры в слое He-II, находящемся во внутренней полости оболочки (который существенно меньше перепада по толщине пористой структуры, т. е. $T_i \approx T_0$), то формулу (14) можно упростить:

$$\frac{k}{d_w \ln(1 + H/r_0)} = \frac{2(1-a)\eta_n \sqrt{2RT_i/\pi}}{\rho' S T_{av}} \left(1 + \frac{\delta}{r_w} \right). \quad (16)$$

Здесь $\delta = r_i - d_w/2$ — толщина паровой пленки. Таким образом, если перепад температуры во внутренней полости оболочки пренебрежимо мал, то структурные характеристики пористого тела влияют на толщину паровой пленки более существенно, чем величина теплового потока.

Теплоперенос в паровой пленке. Для определения теплового потока от нагревателя к межфазной поверхности q_i необходимо рассмотреть вспомогательную задачу о стационарном теплопереносе в двухфазной системе с проницаемой границей раздела фаз в следующей постановке (рис. 2). Цилиндрический нагреватель диаметром d_w погружен в жидкость. Длина нагревателя во много раз превышает его диаметр. Температура нагревателя T_w такова, что от жидкости его отделяет пленка пара с температурой межфазной поверхности T_i . Внутренний радиус пленки равен $r_w = d_w/2$, внешний радиус — r_i .

Согласно [9] для стационарной осесимметричной задачи кинетическое уравнение Больцмана в цилиндрических координатах имеет вид

$$\xi_r \frac{\partial f}{\partial r} + \frac{\xi_\theta^2}{r} \frac{\partial f}{\partial \xi_r} - \frac{\xi_r \xi_\theta}{r} \frac{\partial f}{\partial \xi_\theta} = J, \quad (17)$$

где f — функция распределения молекул по скоростям; ξ_r , ξ_θ — радиальная и тангенциальная проекции скорости соответственно; r — расстояние от оси нагревателя; J — интеграл столкновений. Умножая обе части уравнения (17) на произвольные функции скоростей $\varphi(\xi_r, \xi_\theta, \xi_z)$ и записывая его в дивергентной форме [9], получаем

$$\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r \xi_r \varphi f) - \frac{f}{r} \left(\xi_\theta^2 \frac{\partial \varphi}{\partial \xi_r} - \xi_r \xi_\theta \frac{\partial \varphi}{\partial \xi_\theta} \right) = \varphi J. \quad (18)$$

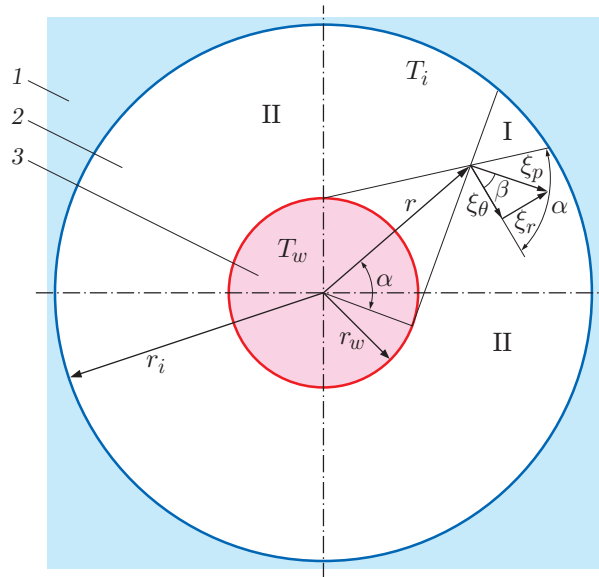


Рис. 2. Физическая модель процесса теплопереноса при пленочном кипении на цилиндрической нагревающей поверхности:

1 — жидкость, 2 — паровая пленка, 3 — нагреватель; I — “клин влияния”, II — область вне “клина влияния”

Подставляя в (18) конкретные функции скоростей $\varphi(\xi_r, \xi_\theta, \xi_z)$ и интегрируя левую и правую части полученных уравнений по пространству скоростей, получаем систему моментных уравнений.

При решении кинетического уравнения Больцмана, записанного в цилиндрических координатах, функция распределения принимается в следующем виде [6] (см. рис. 2):

$$f = f_1 + f_2;$$

$$f_1 = \frac{n_1}{(2\pi RT_1)^{3/2}} \exp\left(-\frac{\xi_p^2 + \xi_z^2}{2RT_1}\right), \quad \alpha < \beta < \pi - \alpha; \quad (19)$$

$$f_2 = \frac{n_2}{(2\pi RT_2)^{3/2}} \exp\left(-\frac{\xi_p^2 + \xi_z^2}{2RT_2}\right), \quad \pi - \alpha < \beta < 2\pi + \alpha. \quad (20)$$

Здесь $\xi_p = \sqrt{\xi_r^2 + \xi_\theta^2}$; $\beta = \arctg(\xi_r/\xi_\theta)$; α — угол, определяемый по формуле

$$\alpha = \arccos(r_w/r). \quad (21)$$

Функция f_1 справедлива для молекул, проекция скорости ξ_p которых находится в области I (“клин влияния”), а функция f_2 — для молекул, проекция ξ_p которых расположена в области II (см. рис. 2). В рассматриваемом случае связь проекций скоростей в прежних и новых координатах задается формулами

$$\xi_z = \xi_z, \quad \xi_\theta = \xi_p \cos \beta, \quad \xi_r = \xi_p \sin \beta. \quad (22)$$

В новых координатах дифференциал в пространстве скоростей имеет вид

$$d\xi = \xi_p d\xi_p d\xi_z d\beta, \quad (23)$$

где ξ_p — модуль якобиана преобразования системы координат.

Система моментных уравнений. Уравнение (18) решается в четырехмоментном приближении. В качестве первых трех функций скоростей $\varphi(\xi_r, \xi_\theta, \xi_z)$ выбираются инварианты столкновений, так как в этом случае моменты интеграла столкновений равны нулю. Выбираются следующие инварианты столкновений: m (масса молекулы), $m\xi_r$, $m\xi^2/2$ (ξ — вектор скорости).

При $\varphi_1 = m$ производные $\partial\varphi/\partial\xi_r$ и $\partial\varphi/\partial\xi_\theta$ равны нулю и уравнение (18) с учетом (22), (23) принимает вид

$$\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \int_0^{2\pi} \int_{-\infty}^{+\infty} \int_0^{+\infty} (f_1 + f_2) \xi_p^2 \sin \beta d\xi_p d\xi_z d\beta \right) = 0. \quad (24)$$

Подставляя функции f_1 , f_2 , заданные выражениями (19), (20), и интегрируя уравнение (24), с учетом соотношения $r \cos \alpha = r_w$, справедливого в силу (21), получаем

$$n_1 \sqrt{\frac{RT_1}{2\pi}} - n_2 \sqrt{\frac{RT_2}{2\pi}} = \frac{G}{r_w}. \quad (25)$$

Константа G в уравнении (25) равна или, по крайней мере, прямо пропорциональна произведению плотности потока массы и радиуса r . Поскольку рассматривается стационарный процесс, поток массы на межфазной поверхности в данном случае равен нулю. Из решения кинетического уравнения Больцмана для нестационарных задач тепломассопереноса в случае проницаемой межфазной границы [10] следует, что стационарное состояние, характеризующееся отсутствием потока массы через эту границу, достигается за время кинетической релаксации порядка времени между столкновениями молекул пара. Поэтому первое уравнение системы принимает вид

$$n_1 \sqrt{T_1} - n_2 \sqrt{T_2} = 0. \quad (26)$$

Так как проекции скорости связаны соотношениями (22), то, подставляя в уравнение (18) функцию $\varphi_2 = m\xi_r$ (второй инвариант столкновений), находим

$$\frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \int_{-\infty}^{+\infty} \xi_p^2 f \sin^2 \beta d\xi \right) - \frac{1}{r} \int_{-\infty}^{+\infty} \xi_p^2 f \cos^2 \beta d\xi = 0. \quad (27)$$

Интегрируя (27), получаем

$$\begin{aligned} \frac{d}{dr} [rn_1 T_1 (\pi - 2\alpha + \sin 2\alpha)] + \frac{d}{dr} [rn_2 T_2 (\pi + 2\alpha - \sin 2\alpha)] = \\ = n_1 T_1 (\pi - 2\alpha - \sin 2\alpha) + n_2 T_2 (\pi + 2\alpha + \sin 2\alpha). \end{aligned} \quad (28)$$

Вычислив производную от левой части уравнения (28) и выполнив преобразование с учетом соотношения (21), можно сформулировать второе моментное уравнение:

$$(\sin 2\alpha - 2\alpha) \frac{d}{dr} (n_1 T_1 - n_2 T_2) + \pi \frac{d}{dr} (n_1 T_1 + n_2 T_2) = 0. \quad (29)$$

Подставляя в уравнение (18) функцию $\varphi_3 = m\xi^2/2 = m(\xi_r^2 + \xi_\theta^2 + \xi_z^2)/2$, являющуюся третьим из выбранных инвариантов столкновения, вычисляя интегралы и выполняя ряд преобразований, при которых используется соотношение (21), выводим третье моментное уравнение:

$$mR \sqrt{\frac{2R}{\pi}} (n_1 T_1 \sqrt{T_1} - n_2 T_2 \sqrt{T_2}) \frac{r_w}{r} = q. \quad (30)$$

Четвертое уравнение получается в результате подстановки в (18) функции $\varphi_4 = m\xi_r \xi^2/2 = m\xi_r(\xi_r^2 + \xi_\theta^2 + \xi_z^2)/2$, не являющейся инвариантом столкновения. Интеграл столкновений вычисляется для молекул, взаимодействующих в соответствии с моделью Максвелла: $F = K_1/r^5$. Уравнение (18) при таком потенциале взаимодействия молекул и $\varphi_4 = m\xi_r \xi^2/2$ было проинтегрировано в работе [6]. В результате интегрирования уравнение (18) принимает вид

$$\begin{aligned} \frac{d}{dr} (n_1 T_1^2 - n_2 T_2^2) + \pi \frac{d}{dr} (n_1 T_1^2 + n_2 T_2^2) = \\ = -\frac{4}{5} \frac{A_2}{\sqrt{\pi R}} \sqrt{\frac{K_1}{m}} (n_1 T_1^{3/2} - n_2 T_2^{3/2}) (n_1 (\pi - 2\alpha) + n_2 (\pi + 2\alpha)) \cos \alpha, \end{aligned} \quad (31)$$

где $A_2 = 1,3682$ — константа интегрирования для максвелловских молекул. В работе [6] в качестве результата интегрирования уравнения (18) приведено безразмерное моментное уравнение. Таким образом, получена полная система моментных уравнений (26), (29)–(31), граничные условия которой имеют вид

$$r = r_w: \quad T_1(r_w) = T_w, \quad r = r_i: \quad T_2(r_i) = T_i, \quad n_2(r_i) = n_s(r_i). \quad (32)$$

Линейное приближение. Система моментных уравнений приводится к безразмерному виду, вводятся следующие безразмерные переменные: $n_1^* = n_1/n_b$, $n_2^* = n_2/n_b$, $T_1^* = T_1/T_b$, $T_2^* = T_2/T_b$, $r^* = r/r_w$. Затем проводится линеаризация системы безразмерных моментных уравнений. Безразмерные переменные представляются следующим образом: $n_1^* = 1 + N_1$, $n_2^* = 1 + N_2$, $T_1^* = 1 + t_1$, $T_2^* = 1 + t_2$. В результате преобразований линеаризованная система моментных уравнений имеет следующий вид:

$$\begin{aligned} N_1 - N_2 = -\gamma/2, \quad t_1 + t_2 + N_1 + N_2 = \text{const}, \quad t_1 - t_2 = \gamma; \\ \frac{dt_1}{d\bar{r}} = -\frac{4}{15 \text{Kn}_b} \frac{\gamma}{\bar{r}}. \end{aligned} \quad (33)$$

Здесь $\text{Kn}_b = 2\langle l_b \rangle/d_w$ — число Кнудсена; $\langle l_b \rangle = \sqrt{\pi RT_b}/(3A_2 n_b \sqrt{K_1/m})$ — длина свободного пробега максвелловских молекул при температуре, равной характерной температуре; γ — безразмерный тепловой поток:

$$\gamma = \frac{q}{mn_b RT_b \sqrt{2RT_b/\pi}} \frac{r}{r_w}.$$

Поскольку рассматривается линейное приближение, очевидно, что $\gamma \ll 1$.

Граничные условия для линеаризованной системы имеют вид

$$t_1(1) = T_w/T_b - 1, \quad t_2(r_i/r_w) = T_i/T_b - 1, \quad N_2(r_i/r_w) = n_s(T_i)/n_b - 1. \quad (34)$$

Целесообразно принять следующие характерные значения температуры и концентрации молекул пара: $T_b = T_i$, $n_b = n_s(T_i)$.

Интегрируя уравнение (33) с граничными условиями (34), находим выражение

$$\frac{T_1(r_i)}{T_i} - 1 = \frac{T_w/T_i - 1}{1 + (4/(15 \text{Kn}_b)) \ln(r_i/r_w)}. \quad (35)$$

Из уравнений (26), (30), (35), граничных условий (32) и равенства $\rho = mn$ при условии, что пар является идеальным газом ($P_s(T_i) = \rho_s(T_i)RT_i$), для определения плотности теплового потока q при произвольном радиусе r получаем следующую формулу:

$$q = P_s(T_i) \sqrt{\frac{2}{\pi}} RT_i \frac{d_w}{2r} \frac{T_w/T_i - 1}{1 + (4/(15 \text{Kn}_b)) \ln(2r_i/d_w)}. \quad (36)$$

В приближении сплошной среды, т. е. при $Kn \rightarrow 0$, формула (36) преобразуется в соотношение вида

$$q = \frac{15}{4} P_s(T_i) \sqrt{\frac{2}{\pi} RT_i} \frac{\langle l_b \rangle}{T_i} \frac{T_w - T_i}{r \ln(2r_i/d_w)}.$$

Полученное выражение имеет вид формулы для плотности теплового потока в цилиндрическом слое в приближении сплошной среды, при этом среднее значение теплопроводности пара в пленке в интервале температур от T_i до T_w равно

$$\lambda = \frac{15}{4} \frac{P_s(T_i)}{T_i} \langle l_b \rangle \sqrt{\frac{2RT_i}{\pi}}.$$

В свободномолекулярном пределе, т. е. при $Kn \rightarrow \infty$, формула (36) переходит в следующее соотношение, описывающее теплоперенос при сильной разреженности пара:

$$q = P_s(T_i) \sqrt{\frac{2RT_i}{\pi}} \left(\frac{T_w}{T_i} - 1 \right) \frac{d_w}{2r}.$$

Используя формулу (36) для описания теплопереноса в паре при пленочном кипении Не-II внутри пористого тела в условиях невесомости, после ряда преобразований, аналогичных описанным выше, вместо соотношения (16) получаем

$$\frac{k}{d_w \ln(1 + H/r_0)} = \frac{(T_w/T_i - 1)(a\eta_n/(2\rho'ST_b))\sqrt{2RT_{bs}/\pi}}{(1 + (4/(15Kn_i)) \ln(1 + \delta/r_w))(1 - P_s(T_{bs})/P_s(T_i))} \quad (37)$$

($T_i \approx T_{av} \approx T_{bs}$). Формула (37), не содержащая q_w в явном виде, может быть преобразована к более удобному для расчетов виду

$$\frac{k}{d_w \ln(1 + H/r_0)} = \frac{a\eta_n}{2(P_s(T_i) - P_s(T_{bs}))} \frac{q_w}{\rho'ST_{bs}}. \quad (38)$$

Результаты расчетов. На рис. 3 показаны рассчитанные с помощью формулы (16) зависимости структурно-геометрического параметра $k/(d_w \ln(1 + H/r_0))$ от температуры T_{bs} при различных значениях отношения толщины паровой пленки δ к радиусу нагревателя r_w . Видно, что с уменьшением температуры структурно-геометрический параметр

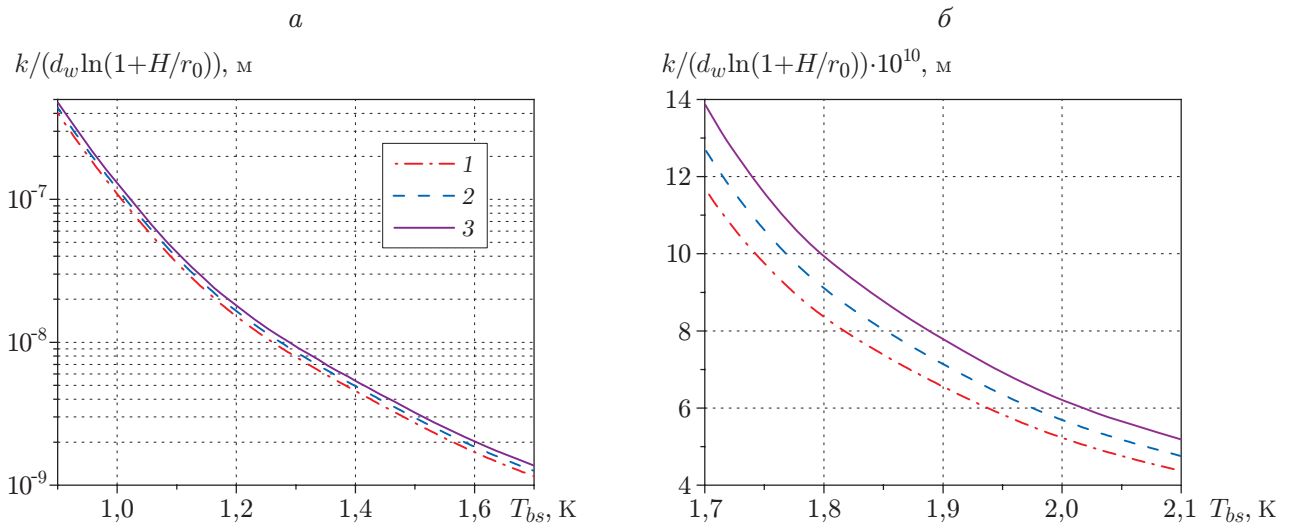


Рис. 3. Зависимость структурно-геометрического параметра от температуры при различных значениях отношения толщины паровой пленки к радиусу нагревателя: $a - T_{bs} = 0,9 \div 1,7$ К, $b - T_{bs} = 1,7 \div 2,1$ К; 1 — $\delta/r_w = 0,01$, 2 — $\delta/r_w = 0,1$, 3 — $\delta/r_w = 0,2$

Расчетные характеристики тканых металлических сеток
российского производства

Марка сетки	Размер сетки	d_g , мкм	m_p	A	d_*	K	$k \cdot 10^{10}$, м ²
С100	10 × 118	180	0,402	2,30	1,14	5,21	0,763
С200	20 × 157	140	0,298	2,65	0,54	5,09	0,145
П160	16 × 83	140	0,589	1,52	0,75	5,34	3,246

монотонно увеличивается: при $T_{bs} = 2,1$ К этот параметр имеет порядок 10^{-10} м, а при температуре 1 К — 10^{-7} м. Таким образом, если увеличение толщины паровой пленки нежелательно, то при высокой проницаемости пористой структуры необходимо поддерживать низкую температуру. Увеличение проницаемости пористой оболочки приводит к уменьшению гидравлического сопротивления и, следовательно, к увеличению скорости нормального компонента. Вследствие этого должен увеличиваться удельный тепловой поток q (см. формулу (9)), но, поскольку согласно постановке задачи тепловая нагрузка является постоянной, величина q зависит только от радиуса r и с уменьшением температуры не должна изменяться. Действительно, q остается постоянной, так как при понижении температуры уменьшаются энтропия He-II и (в соответствии с (8)) градиент давления. Кроме того, при $T_{bs} < 1,75$ К вязкость нормального компонента увеличивается, что компенсирует увеличение проницаемости (в соответствии с (7)), поэтому величина V_n возрастает незначительно и как следствие $\rho' ST_{av} V_n$ в (9) не увеличивается.

С использованием полученных результатов проводится расчет толщины пористой оболочки с фиксированными структурными характеристиками. Пусть пористая структура выполнена из тканой металлической сетки. Проницаемость пористой структуры, изготовленной из тканой металлической сетки, определяется по формуле

$$k = \frac{1}{K} \frac{m_p^3 d_g^2}{A^2},$$

где K — безразмерная постоянная Козени — Кармана; A — безразмерная удельная площадь поверхности; m_p — пористость; d_g — диаметр уточной нити. Результаты расчета проницаемости для сеток трех типов приведены в таблице (d_* — безразмерный гидравлический диаметр, т. е. отношение гидравлического диаметра к диаметру уточной нити d_g).

Введем следующее обозначение:

$$\frac{k}{d_w \ln(1 + H/r_0)} \equiv x.$$

Тогда отношение толщины оболочки к внутреннему радиусу имеет вид

$$\frac{H}{r_0} = \exp\left(\frac{k}{x d_w}\right) - 1.$$

В случае тонкой паровой пленки (которую можно считать плоской) на поверхности цилиндрического нагревателя величина x определяется по формуле (16):

$$x = \frac{2(1-a)\eta_n \sqrt{2RT_i/\pi}}{\rho' ST_{av}} \left(1 + \frac{\delta}{r_w}\right).$$

Для отношения толщины оболочки к ее внешнему радиусу $r_{out} = r_0 + H$ справедлива формула

$$\frac{H}{r_{out}} = 1 - \exp\left(-\frac{k}{x d_w}\right). \quad (39)$$

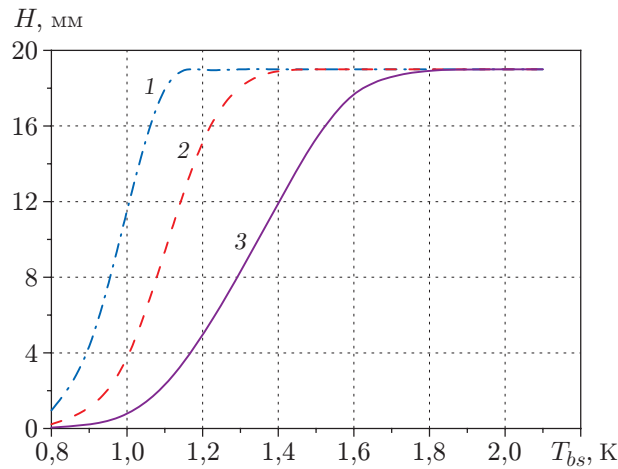


Рис. 4. Зависимость толщины пористой оболочки от температуры сверхтекучего гелия:

1 — сетка П160 (16×83), 2 — сетка С100 (10×118), 3 — сетка С200 (20×157)

Таким образом, можно определить толщину пористой оболочки (толщину намотки слоев тканой металлической сетки) при различных значениях температуры сверхтекучего гелия и заданных диаметре нагревателя и толщине паровой пленки.

Пусть внешний радиус пористой оболочки равен 19 мм (такой же размер имела экспериментальная ячейка, описанная в работе [2]). Рассчитанные по формуле (39) зависимости толщины оболочки от температуры сверхтекучего гелия T_{bs} для пористых структур с внешним радиусом, равным 19 мм, представлены на рис. 4. Видно, что для поддержания постоянной толщины паровой пленки при более высоких температурах сверхтекучего гелия необходимо использовать пористую оболочку большей толщины. В области низких температур ($T < 1,1$ К) постоянная толщина пленки пара, равная $\delta = 0,1r_w$, может поддерживаться при толщине оболочки $H \leq 2$ мм, и наоборот, при определенной температуре необходимо использовать оболочку, толщина которой равна ее внешнему радиусу, т. е. в этом случае цилиндрическая полость внутри оболочки должна отсутствовать, что не соответствует постановке задачи. На рис. 4 видно, что при заданной температуре гелия среди трех рассмотренных металлических сеток наименьшую толщину оболочки обеспечивает сетка типа С200 (20×157).

Заключение. В данной работе в линейном приближении путем решения кинетического уравнения Больцмана моментным методом выведена формула для расчета плотности теплового потока при пленочном кипении на цилиндрическом нагревателе. Это аналитическое выражение, применимое в инженерных расчетах, справедливо при любых (в том числе сколь угодно малых) значениях числа Кнудсена.

Получено соотношение, связывающее в явном виде толщину паровой пленки при стационарном кипении He-II на цилиндрической нагревающей поверхности со структурными характеристиками и размерами цилиндрической пористой оболочки и находящегося внутри нее нагревателя. Данное соотношение позволяет рассчитать необходимую для получения требуемой толщины паровой пленки проницаемость пористой структуры с известными размерами (или размеры пористого тела при заданной проницаемости). Представлены соответствующие графики. Полученные результаты могут быть использованы при проектировании экспериментальной ячейки для исследования кипения He-II в условиях микрогравитации.

ЛИТЕРАТУРА

1. **Крюков А. П., Пузина Ю. Ю.** Обоснование экспериментальных исследований процессов теплопереноса при кипении сверхтекучего гелия в условиях микрогравитации на международной космической станции // *Вопр. электромеханики: Тр. Всерос. науч.-исслед. ин-та электромеханики*. 2009. Т. 112, № 5. С. 45–53.
2. **Королев П. В., Крюков А. П., Пузина Ю. Ю.** Конструкция экспериментальной ячейки для исследования кипения гелия-II в условиях невесомости // *Вопр. электромеханики: Тр. Всерос. науч.-исслед. ин-та электромеханики*. 2012. Т. 130, № 5. С. 43–50.
3. **Крюков А. П., Пузина Ю. Ю.** Подавление колебаний границы раздела фаз пар — жидкость при кипении сверхтекучего гелия внутри пористого тела // *Инж.-физ. журн.* 2013. Т. 86, № 1. С. 24–30.
4. **Муратова Т. М., Лабунцов Д. А.** Кинетический анализ процессов испарения и конденсации // *Теплофизика высоких температур*. 1969. Т. 7, № 5. С. 959–976.
5. **Khurtin P. V., Kryukov A. P.** Some models of heat transfer at film boiling of superfluid helium near λ -point in microgravity // *J. Low Temperature Phys.* 2000. V. 119, N 3/4. P. 413–420.
6. **Lester Lees, Chung-Yen Liu.** Kinetic-theory description of conductive heat transfer from a fine wire // *Phys. Fluids*. 1962. V. 5, N 10. P. 1137–1148.
7. **Gorter C. J., Mellink J. H.** On the irreversible processes in liquid helium II // *Physica*. 1949. V. 5, N 15. P. 285–304.
8. **Van Sciver S. W.** Helium cryogenics. N. Y.: Springer, 2012.
9. **Коган М. Н.** Динамика разреженного газа. М.: Наука, 1967.
10. **Ястребов А. К., Крюков А. П.** Теплоперенос через пленку пара с учетом движения межфазной поверхности жидкость — пар и роста температуры границы раздела фаз // *Теплофизика высоких температур*. 2006. Т. 44, № 4. С. 560–567.

Поступила в редакцию 21/VII 2014 г.
