

ТЕПЛОМАССООБМЕН ММФ-96

ТОМ IV



ЧАСТЬ 2

M I F - 9 6
HEAT / MASS TRANSFER

Академия наук Беларуси
АНК "Институт тепло-
и массообмена им. А.В. Лыкова"

**ТЕПЛОМАССООБМЕН-
ММФ-96**

**HEAT / MASS TRANSFER-
MIF-96**

III Минский международный форум
(20-24 мая 1996 г.)

Том IV

**ТЕПЛОМАССООБМЕН
В ДВУХФАЗНЫХ
СИСТЕМАХ**

Часть 2

Минск 1996

Л. М. Ульев, В. А. Коровко

ТЕПЛОБМЕН И ИСПАРЕНИЕ ПРИ ПЛЕНОЧНОМ ТЕЧЕНИИ В КОНУЗОРЕ

Целью настоящей работы является создание методов расчета конусных испарителей. Для этого разработана математическая модель процесса, которая корректировалась с помощью экспериментов, проведенных на конусных элементах с углами раствора $2\alpha = 30^\circ, 45^\circ, 60^\circ$. Радиус входного отверстия $R_{вх}$ и длина образующей L (рис. 1) были одинаковыми и равны 0,54 и 0,474 м соответственно. Конусные элементы изготавливались из шлифованных стальных листов толщиной $1,5 \times 10^{-3}$ м. Над конусом располагалось переливное распределительное устройство высотой $d=0,05$ м, на которое подавалась вода, предварительно нагретая до температуры насыщения.

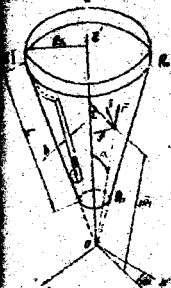


Рис. 1

Эксперименты проводились при изменении расхода жидкости в пределах $Q = 7 \times 10^{-5} \dots 2,5 \times 10^{-4}$ м³/с (ламинарное течение) и полезной разности температур $\Delta T = T_a - T_v = 5 \dots 25^\circ$ К, где T_a, T_v — температура греющего пара и насыщения в конфузоре.

Для исследования течения и испарения запишем уравнения движения и теплообмена в биконических координатах [1], вершина которых совпадает с вершиной конуса (рис. 1), где $z' = r \cos \alpha + x \sin \alpha$, $y' = (r \sin \alpha - x \cos \alpha) \sin \phi$, $z'' = (r \sin \alpha - x \cos \alpha) \cos \phi$, и после сравнительной оценки членов в уравнениях они в безразмерных величинах

$\xi = r/d$, $\chi = x/d$, $v = v/V_0$, $\delta = h/d$, $\Theta = (T - T_a)/\Delta T$, $\sigma = \xi \sin \alpha - \chi \cos \alpha$

примут вид

$$\frac{1}{\sigma} \frac{\partial}{\partial \chi} \left[\sigma \frac{\partial v}{\partial \chi} \right] + 4v = 0, \quad \frac{\partial}{\partial \chi} \left[\sigma \frac{\partial \Theta}{\partial \chi} \right] = 0, \quad (1)$$

при граничных условиях

$$v = 0, \quad \partial \Theta / \partial \chi = Bi \Theta, \quad \chi = 0, \quad (2)$$

$$\partial v / \partial \chi = 0, \quad \Theta = 1, \quad \chi = \delta, \quad (3)$$

где T — температура в пленке, r, x — радиальная и поперечная координаты, R_0 — величина образующей (рис. 1), h — толщина пленки, $d = 4h_0$,

$$V_0 = \frac{Q}{2\pi R_0 h_0 \sin\alpha}, \quad h_0 = \left[\frac{3\mu Q}{\pi \rho g R_0 \sin 2\alpha} \right]^{1/3}, \quad \text{Bi} - \text{число Био, } \mu - \text{динамический}$$

коэффициент вязкости, ρ - плотность, V_r - радиальная скорость.

Отметим, что зависимость (1) от ξ не является характеристикой развивающегося конвективного теплообмена, а характеризует влияние кривизны поверхности теплообмена на распределение скорости и температуры в пленке для каждого сечения по ξ .

Уравнения баланса жидкости можно записать, учитывая условие Стефана на границе раздела фаз, но, т.к. $\frac{\partial \theta}{\partial \chi} \gg \frac{\partial \theta}{\partial \xi}$ и считая, что в газовой фазе $\nabla \theta = 0$, мы можем условие для теплового потока перенести на твердую границу и получить

$$\frac{d}{d\xi} \left[\xi \int_0^\delta v \, d\chi \right] = -\xi \frac{Ste}{Pe} \left[\frac{d\theta}{d\chi} \right]_{\chi=0} \quad (4)$$

где $Ste = c \Delta T / H$, $Pe = V_0 d_s / a$, c - теплоемкость, a - температуропроводность, H - удельная теплота парообразования.

Получим решения (1)-(4) и, учитывая, что $\chi/\xi \ll 1$, а $\text{ctg} \alpha$ в пределах пленки изменяется незначительно, запишем их в виде

$$v = 24 \delta^2 \left[1 - \left(\frac{\chi}{\delta} - 1 \right)^2 \right], \quad \theta = \frac{1 + \text{Bi} \chi}{1 + \text{Bi} \delta}$$

И тогда из (5) получим

$$\frac{d\delta}{dl} = \frac{1}{48\delta^2} \frac{Ste}{Pe} Nu + \frac{\delta}{3(\xi_0 - 1)} \quad (5)$$

с начальным условием $\delta = \delta_0 = 0,25$ при $l = 0$, где $l = \xi_0 - \xi$, $\xi_0 = R_0/d_s$,

$$Nu = \text{Bi} \theta \Big|_{\chi=0} = \frac{\text{Bi}}{1 + \delta \text{Bi}} \quad (6)$$

Влияние поверхностных волн на теплообмен можно учесть поправкой Зозули [2]

$$Nu_p = Nu_x 0,8 (\text{Re}/4)^{0,11}, \quad (7)$$

где число $\text{Re} = 4\rho V d_s \delta / \mu = \text{Re}_0 \delta V / \delta_0$, $\text{Re}_0 = 4\rho V h_0 / \mu$, $V = \frac{1}{\delta} \int_0^\delta d\chi = 16\delta^2$

и тогда $\text{Re} = 64 \text{Re}_0 \delta^3$.

Влияние волнообразования изучалось сопоставлением величины уде-

ного паросъема $w = \rho V_0 (1 - 64 \epsilon_0 \delta_1^3) / 2 \xi_1 (1 - \epsilon_0)^2$ (где $\epsilon_0 = \xi_1 / \xi_0 = R_1 / R_0$ (рис. 1), δ_1 - толщина пленки на выходе из конфузора), полученной с помощью численного интегрирования (5) при Nu , вычисляемым по (6) и (7) с экспериментальными данными. Число Bi оценивалось с учетом температурного сопротивления стенки и пленки конденсата греющего пара.

Сравнение экспериментальных и теоретических результатов приведено на рис. 2 для зависимости w от расхода. Здесь а) 1 и Δ - для случая с $\Delta T = -15$ К и $2\alpha = 60^\circ$, 2 и \times - для $\Delta T = -20$ К и $2\alpha = 60^\circ$, 3 и \square - для $\Delta T = -15$ К и $2\alpha = 45^\circ$, 4 и \circ - для $\Delta T = -20$ К и $2\alpha = 45^\circ$, б) для $\Delta T = -5$ К и $2\alpha = 30^\circ$. Δ , \times , \square , \circ , $+$ - экспериментальные данные с 95% доверительной областью. Пунктирные линии - для расчета по (6), сплошные - по (7).

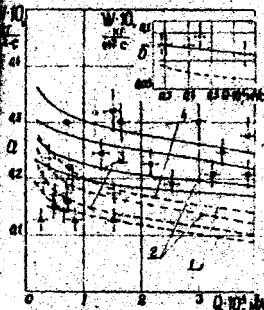


Рис. 2

Наблюдаем хорошее согласие результатов эксперимента для $2\alpha = 30^\circ$ и 45° и Nu , вычисленным по (7) при переменном Q , а $\Delta T = \text{const}$. Для $2\alpha = 60^\circ$ хорошее совпадение наблюдается при Nu , рассчитанном по (6). При $Q = \text{const}$ и изменяется ΔT получаем аналогичное соотношение между экспериментом и расчетом. Для плоского течения подобные эффекты наблюдались в [3]. Подобное влияние на теплообразование может оказывать и изменение кривизны поверхности [4], и увеличение толщины пленки. Далее будем предполагать, что влияние волн на теплообмен при $\alpha < 25^\circ$ существенно и его необходимо учитывать, а при $\alpha > 25^\circ$ несущественно.

В качестве примера рассмотрим испарение пленки в конфузоре при $2\alpha = 60^\circ$, $Re = 208$, $Bi = 6,1$, $\xi_0 = 1405$ и различных Ste . Результаты расчета показаны на рис. 3 в виде зависимостей от безразмерной длины l : а) числа Нуссельта - сплошные линии, безразмерной толщины пленки δ - пунктирные, б) безразмерного расхода $\bar{Q} = Q/Q_0 = 16\epsilon\delta^3/\delta_0$ - сплошные ($\epsilon = \xi/\xi_0$), средней скорости \bar{V} - пунктирные, где 1- $Ste=0$; 2- $Ste=-0,911 \times 10^{-2}$; 3- $Ste=-0,273 \times 10^{-1}$; 4- $Ste=-0,287 \times 10^{-1}$; 5- $Ste=-0,365 \times 10^{-1}$.

В случае $Ste=0$ толщина пленки вдоль конфузора только возрастает, что, очевидно, приводит к уменьшению Nu , а средняя скорость растет как δ^2 . Уменьшение Ste приводит к увеличению скорости фазового перехода, и рост δ вдоль l замедляется. При $Ste=-0,273 \times 10^{-1}$ наблюдается экстремум в зависимости δ от l , это связано с тем, что на некотором расстоянии от входа в конфузоре увеличение толщины пленки за

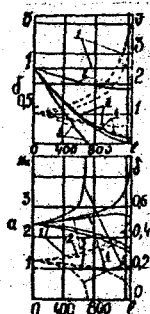


Рис. 3. пленки.

Чтобы получить расчетную зависимость для $\overline{Nu} = 2 \int_{\xi_1}^{\xi_0} Nu \xi d\xi / (\xi_0^2 - \xi_1^2)$, перепишем (6) в виде

$$\frac{d\delta}{dc} = - \frac{1}{48\delta^2} \xi_0 \frac{Ste}{Pe} Nu + \frac{\delta}{3\xi} \quad (8)$$

Легко видеть, что \overline{Nu} будет зависеть от параметров $Sc = \left[\xi_0 \frac{Ste}{Pe} \right]$, Bi , а также, как ранее выяснили, от α . Далее, проводя численные эксперименты и обрабатывая их результаты, получаем зависимость

$$\overline{Nu} = 2,51 \left[\varepsilon - 0,056 + 3 \left(1 - \varepsilon \right)^2 - 2,41 \left(1 - \varepsilon \right)^3 \right] Sc^{0,024} Bi^{0,224} (\cos \alpha)^{0,383}$$

с среднеквадратичным относительным отклонением от эксперимента 15%. Относительную длину пути испарения можно оценить по зависимости

$$\varepsilon_v = 1 - 1,35 \left[0,48 - Sc + 0,8 Sc^2 - 0,23 Sc^3 + 0,02 Sc^4 \right] Bi^{-0,0432}$$

с точностью до 25%.

ЛИТЕРАТУРА

1. Гольдин А. М., Карамзин В. А. Гидродинамические основы процессов тонкослойного сепарирования. — М.: Агропромиздат, 1985.
2. Баттеруорт Д. Справочник по теплообменникам. — М.: Энергоатомиздат, 1987. — Т. 1. — С. 340—350.
3. Bankoff S.G. // Int. J. Heat Mass Transfer. — 1971. — Vol. 14, N. 2. — P. 377—385.
4. Капица П. Л., Капица С. П. // ЖЭТФ. — 1949. — Т. 19. Вып. 2. — С. 107—120.
5. Банкоф // Современное машиностроение. Сер. А. — 1991. — №1. — С. 26—38.