

**УЧЕТ ВЛИЯНИЯ НЕИЗОТЕРМИЧНОСТИ
НА ТЕПЛОТДАЧУ В КАНАЛАХ
ПРИ ЛАМИНАРНОМ ДВИЖЕНИИ ЖИДКОСТЕЙ
С ЛИНЕЙНЫМ ЗАКОНОМ ТЕКУЧЕСТИ**

В. И. Попов

(Новосибирск)

Рассматривается неизотермический теплообмен при ламинарном течении жидкостей с линейным законом текучести в термическом начальном участке каналов. Расчет для условия $t_w = \text{const}$ учитывает влияние температуры на нулевую текучесть и коэффициент неустойчивости структуры при зависимости теплопроводности (диффузии) от напряжения сдвига.

Вопрос о влиянии неизотермичности потока на локальные характеристики теплообмена при течении неньютоновских жидкостей на начальном участке каналов представляется очень сложным. Ввиду нелинейности исходных уравнений оценки влияния неизотермичности основываются на результатах численного расчета [1]. Целесообразно иметь формулы, пусть приближенные, в явном виде отражающие явление.

Основная цель данной работы состоит в том, чтобы учесть зависимость влияния текучести (обратная величина вязкости $\mu = \frac{1}{\varphi}$) от температуры и касательного напряжения сдвига (τ) на основные динамические и тепловые характеристики ламинарного потока в термическом начальном участке каналов. При этом задаются установившийся профиль скорости на входе в канал и постоянная температура стенки по его длине. Также предполагается, что числа Прандтля рассматриваемых жидкостей намного больше единицы, а их коэффициент теплопроводности может зависеть от τ . Приводимые ниже выкладки остаются в силе при изучении явлений в диффузионном начальном участке каналов. В этом случае текучесть ставится в зависимость от τ и концентрации вещества.

Расчет проводится для реологических (включая случай обычных $\theta \approx 0$) жидкостей, подчиняющихся линейному закону текучести [2]

$$(1) \quad \dot{W} \equiv \varphi(\tau, t) = \varphi_0(t) \pm \Theta(t)|\tau|,$$

где $\varphi_0 = \frac{1}{\mu_0}$ — текучесть при $\tau \rightarrow 0$, θ — коэффициент неустойчивости структуры жидкости с возрастающей (убывающей) текучестью, τ — касательное напряжение сдвига, $\dot{W} = \frac{\partial \omega_x}{\partial r}$ — градиент скорости, t — температура жидкости, r — радиус трубы.

Данные [3,4] говорят о небольшом (10 ÷ 30%) влиянии скорости сдвига на процессы теплопроводности. Однако есть основания полагать [5], что на диффузионные явления, связанные с переносом массы вещества, скорость сдвига может оказывать более существенное влияние.

Для небольших значений τ можно принять следующее интерполяционное соотношение для коэффициента теплосопrotivления (или диффузии) [6]:

$$(2) \quad \lambda^{-1}(\tau) = \lambda_0^{-1} [1 - \lambda_0 n_\lambda |\tau|],$$

где λ_0^{-1} — коэффициент теплосопrotivления при $\tau \rightarrow 0$.

Для решения задачи к соотношениям (1) — (2) с известными оценками и допущениями [1] в безразмерной форме присоединяются неизотермическое условие равновесия

$$(3) \quad \frac{1}{1-Y} \frac{\partial}{\partial Y} \left[(1-Y) \frac{1}{\tilde{\varphi}} \frac{\partial W_X}{\partial Y} \right] = f(X),$$

$$f(X) = \int_0^1 \left[\frac{\partial \tilde{P}}{\partial X} \frac{\text{Re}_{00}}{2} + \frac{\text{Re}_{00}}{2} \left(W_X \frac{\partial W_X}{\partial X} + W_Y \frac{\partial W_X}{\partial Y} \right) - \right. \\ \left. - \frac{\partial}{\partial X} \left(\frac{1}{\tilde{\varphi}} \frac{\partial W_X}{\partial X} \right) - \frac{\partial \tilde{\varphi}^{-1}}{\partial X} \frac{\partial W_X}{\partial X} - \frac{\partial \tilde{\varphi}^{-1}}{\partial Y} \frac{\partial W_Y}{\partial X} \right] dY, \\ \left(\frac{1}{\tilde{\varphi}} \frac{\partial W_X}{\partial Y} = \tau^{XY} \right),$$

условие неразрывности

$$(4) \quad \frac{\partial W_X}{\partial X} + \frac{1}{1-Y} \frac{\partial}{\partial Y} [(1-Y) W_Y] = 0,$$

постоянства расхода

$$(5) \quad \int_0^1 W_X (1-Y) dY = -0,5,$$

а также уравнение для тепло- и массопереноса

$$(6) \quad 0,5 \text{Pe}_0 \left(W_X \frac{\partial v}{\partial X} + W_Y \frac{\partial v}{\partial Y} \right) = \frac{1}{1-Y} \frac{\partial}{\partial Y} \left[(1-Y) \tilde{\lambda}^{-1}(\tau) \frac{\partial v}{\partial Y} \right].$$

В выражении (6) под v подразумевается безразмерная температура или концентрация вещества, а $\lambda(\tau)$ — соответственно коэффициент теплопроводности или диффузии.

$$\text{Здесь } Y \equiv \frac{y}{R} = 1 - \frac{r}{R}, \quad X = \frac{x}{R}, \quad W_{X,Y} = \frac{\omega_{X,Y}}{\langle \omega \rangle}, \quad v = \frac{t - t_0}{t_\omega - t_0}, \quad \text{Pe}_0 = \\ \frac{\langle \omega \rangle 2R}{a_0}, \quad \text{Re}_{00} = \langle \omega \rangle \rho \varphi_{00} 2R, \quad \tilde{\varphi} = \frac{\varphi}{\varphi_{00}}, \quad \tilde{P} = \frac{P}{\rho \langle \omega^2 \rangle}, \quad \tilde{\lambda}(\tau) = \frac{\lambda_0}{\lambda(\tau)}.$$

Для удобства обозначим $\tilde{\tau} = \frac{\tau}{\tau_\omega}$, $\Delta = \frac{y_T}{R}$, $K = \lambda_0 n_\lambda |\tau_\omega|$, где Δ — безразмерная толщина теплового (диффузионного) пограничного слоя, τ_ω — напряжение сдвига на стенке канала, φ_{00}, θ_0 — соответствуют t_0 (температуре на выходе).

В настоящее время наиболее распространены расчеты теплообмена интегральным методом. В данной работе решение дифференциальной системы уравнений (1) — (6) для граничного условия $t_\infty = \text{const}$ определяется методом последовательных приближений.

В первом приближении рассмотрим случай $\omega_y \ll \omega_x$. Как следствие этого приближения $\frac{\partial \omega_x}{\partial x} \approx \bar{v}$, $p \neq f(y)$. Из соотношения (3) видно, что

$$\tilde{\tau} = 1 - Y.$$

В этом случае выражение для τ_ω известно [2]

$$\tau_\omega = \frac{5}{8} \frac{\varphi_0}{\Theta} \left[\left(1 + \frac{128\beta}{5 \text{Re}_0} \right)^{0,5} - 1 \right], \quad \beta = \frac{\Theta}{\varphi_0} \rho \langle \omega \rangle^2.$$

Следовательно,

$$\tilde{\lambda}(Y) = 1 - K(1 - Y).$$

Приравнивая левую часть выражения (6) некоторой постоянной, с учетом того, что $\frac{\partial v}{\partial Y} = 0$, $v = 0$ при $1 - Y = 0$ и $v = 1$ при $Y = 0$, находим

$$(7) \quad v = \left(1 - \frac{2}{3} K \right)^{-1} \left[(1 - Y)^2 - \frac{2}{3} K (1 - Y)^3 \right].$$

Полагая, что в умеренно широком температурном интервале применима двучленная зависимость вида

$$\begin{aligned} \tilde{\varphi}_0 &\equiv \frac{\varphi_0(v)}{\varphi_{00}} = 1 + \psi v, \quad \text{где } \psi = \frac{\varphi_{0\omega}}{\varphi_{00}} - 1, \\ \tilde{\Theta} &\equiv \frac{\Theta(v)}{\Theta_0} = 1 + \Omega v, \quad \text{где } \Omega = \frac{\Theta_\omega}{\Theta_0} - 1, \end{aligned}$$

в соответствии с (1) имеем

$$(8) \quad \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) \equiv \frac{\varphi(v, \tilde{\tau})}{\varphi_{00}} = 1 + \psi v + i_0 (1 + \Omega v) |\tilde{\tau}|, \quad \left(i_0 = \frac{\Theta_0}{\varphi_{00}} \tau_\omega \right).$$

Случай $\frac{\varphi_{0\omega}}{\varphi_{00}} > 1$ и $\frac{\Theta_\omega}{\Theta_0} > 1$ соответствует нагреванию, $\frac{\varphi_{0\omega}}{\varphi_{00}} < 1$ и $\frac{\Theta_\omega}{\Theta_0} < 1$ — охлаждению жидкости.

При обычных граничных условиях выражение для безразмерной скорости по сечению канала с учетом (3) и (5) имеет вид

$$(9) \quad W_x(X, Y) = 0,5 \int_0^Y \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) (1 - Y) dY \left\{ \int_0^1 (1 - Y) \left[\int_0^Y \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) \times \right. \right. \\ \left. \left. \times (1 - Y) dY \right] dY \right\}^{-1}.$$

Неньютоновские жидкости характеризуются значительными числами Прандтля (σ), Шмидта (Sc), т. е. в них динамические возмущения распространяются интенсивнее тепловых (диффузионных). Поэтому в условиях задачи для коротких каналов важны лишь такие значения Y , которые намного меньше высоты канала.

Подставляя (8) с учетом (7) в (9) и пренебрегая (ввиду малости) членами, содержащими Y в степени выше первой, получим выражение для безразмерной скорости, действительной для пристенной области

$$(10) \quad \begin{aligned} W_\omega(Y) &= PY, \\ P &= 4[1 + \psi + i_0(1 + \Omega)] [1 + m\psi + i_0(0,8 + \Omega n)]^{-1}, \end{aligned}$$

$$m = \frac{\frac{1}{6} - \frac{2}{24} K}{\frac{1}{4} - \frac{1}{6} K}, \quad n = \frac{\frac{1}{7} - \frac{1}{12} K}{\frac{1}{4} - \frac{1}{6} K}.$$

В связи с малостью толщины теплового пограничного слоя ($\Delta \ll 1$), когда в его пределах величина Y пренебрежимо мала по сравнению с единицей, в соответствии с (6), уравнение для распределения температуры вблизи стенки можно записать

$$0,5 \text{Pe} (1 - K) Y \frac{\partial v}{\partial X} = \frac{\partial^2 v}{\partial Y^2}.$$

Величина K определяется через $\tau_\omega = \frac{1}{\tau_\omega} \frac{\partial \omega_X}{\partial y} \Big|_{y=0}$ в соответствии с (10).

Таким образом, цилиндрический тепловой пограничный слой заменен здесь плоским, что при его малой толщине вполне допустимо.

Автомодельная переменная

$$\eta = Y \left(\frac{9X}{L} \right)^{-1/3}, \quad L = 0,5 \text{Pe}_0 P (1 - K)$$

сводит его к обыкновенному (штрих-производная по η)

$$v'' + 3\eta^2 v' = 0,$$

решение которого для граничных условий

$$v=1 \text{ при } Y=0, \quad v=0 \text{ при } X=0$$

имеет вид

$$v = 1 - 1,12 \int_0^\eta \exp(-\eta^3) d\eta \approx 1 - G(X) Y,$$

$$G(X) = 1,12 \left(\frac{9X}{L} \right)^{-1/3}.$$

Отсюда можно получить выражение для толщины теплового пограничного слоя

$$(11) \quad \Delta \approx - \left(\frac{\partial v}{\partial Y} \Big|_{Y=0} \right)^{-1} = 0,893 \left(\frac{9X}{L} \right)^{1/3}.$$

Применим в уравнении (9) Δ

$$(12) \quad W_X(X, Y) = 0,5 \int_0^Y \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) (1 - Y) dY \left\{ \int_0^\Delta (1 - Y) \left[\int_0^Y \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) \times \right. \right. \\ \times (1 - Y) dY \Big] dY + \int_\Delta^1 (1 - Y) \left[\int_0^\Delta \tilde{\varphi}(v, \tilde{\tau}) (1 - Y) dY + \right. \\ \left. \left. + \int_\Delta^Y \tilde{\varphi}(\tilde{\tau}) (1 - Y) dY \right] dY \right\}^{-1}.$$

Здесь $\tilde{\varphi}(\tilde{\tau}, v)$ вводится с учетом второго приближения для температурного профиля

$$\tilde{\varphi}(\tilde{v}, \tau) = 1 + \psi(1 - G(x)Y) + i_0[1 + \Omega(1 - G(X)Y)](1 - Y).$$

Интегрируя (12) и в окончательном выражении для $W_x(X, Y)$ пренебрегая (ввиду малости) членами, содержащими Y в степени выше первой,

получим

$$(13) \quad \begin{aligned} W_x(X, Y) &= B_1(X) Y, \\ B_1(X) &= [1 + \psi + i_0(1 + \Omega)] [\Delta(\psi + \Omega i_0) + 0,25i_0]^{-1}. \end{aligned}$$

Учитывая, что тепловой пограничный слой плоский, из условия неразрывности находим

$$W_Y = - \int_0^Y \frac{\partial W_X}{\partial X} dY = - \frac{1}{2} \frac{\partial B_1(X)}{\partial X} Y^2.$$

Таким образом, выражение (6) сводится к виду

$$(14) \quad 0,5 \text{Re}_0 (1 - K) \left[B_1(X) Y \frac{\partial v}{\partial X} - 0,5 \frac{\partial B_1(X)}{\partial X} Y^2 \frac{\partial v}{\partial Y} \right] = \frac{\partial^2 v}{\partial Y^2}.$$

Введением переменной [7]

$$\begin{aligned} \eta_1 &= Y \left[\exp(-S(X)) \int_0^X \exp(S(X)) B(X) dX \right]^{-1/3}, \\ S(X) &= 1,5 \int_0^X (B_1(X))^{-1} \frac{\partial B_1(X)}{\partial X} dX, \\ B(X) &= 0,5 \text{Re}_0 (1 - K) B_1(X) \end{aligned}$$

соотношение (14) преобразуется в обыкновенное (штрих-производная по η_1)

$$v'' + \frac{1}{3} \eta_1^2 v' = 0,$$

решение которого при граничных условиях

$$v = 1 \text{ для } Y = 0, \quad v = 0 \text{ для } X = 0$$

имеет вид

$$(15) \quad v = \int_{\eta_1}^{\infty} \exp\left(-\frac{1}{9} \eta_1^3\right) d\eta_1 \left(\int_0^{\infty} \exp\left(-\frac{1}{9} \eta_1^3\right) d\eta_1 \right)^{-1}.$$

Следовательно,

$$(16) \quad \begin{aligned} \text{Nu}_X &= -2 \left(\frac{\partial v}{\partial Y} \right)_{Y=0} = -2 \left[\exp(-S(X)) \int_0^X \exp(S(X)) \times \right. \\ &\quad \left. \times B(X) dX \right]^{-1/3} \frac{dv}{d\eta_1} \Big|_{\eta_1=0}. \end{aligned}$$

Дифференцируя (15) и вычисляя в (16) соответствующие интегралы находим выражение для локального числа Нуссельта

$$(17) \quad \begin{aligned} \text{Nu}_X &= 1,077 \left(\chi \text{Re}_0 \frac{d}{x} \right)^{1/3} f(z), \\ f(z) &= \left\{ \frac{3z^{1,5}}{(z-1)^3} [0,4(z^{2,5}-1) - \frac{4}{3}(z^{1,5}-1) + 2(z^{0,5}-1)] \right\}^{-1/3}, \\ \chi &= [1 + \psi + i_0(1 + \Omega)] (1 - K) [1 + 0,8i_0]^{-1}, \\ Z &= 1 + \frac{7,42(\psi + \Omega i_0)}{1 + 0,8i_0} \left(\frac{1 + m\psi + i_0(0,8 + \Omega n)}{(1 - K) [1 + \psi + i_0(1 + \Omega)]} \frac{1}{\text{Re}_0} \frac{x}{d} \right)^{1/3}. \end{aligned}$$

В случае, когда $\psi = \Omega = K = 0$

$$\lim_{Z \rightarrow 1} f'''(Z) \rightarrow 1,$$

имеет место известное выражение для изотермического течения структурно-вязких жидкостей [8], а дополнительно при $i_0=0$ — выражение для обычных ньютоновских жидкостей [1]. На фиг. 1 результаты аналитического расчета для обычных жидкостей ($i_0=K=0$)

(кривые 2 — $\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} = 2,5$;

5 — $\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} = 0,25$; $W_Y \neq 0$)

по формуле (17) сопоставляются для тех же условий с табличными данными численного расчета Янг-Ван-Цзу [9] (кривая

7 — $\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} = 2,5$; 8 — $\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} =$

$= 0,25$; $W_Y = 0$), полученными улучшенным интегральным методом. Наклон кривых 2 и 5 несколько отличается от наклона кривых в работе [9], что, по-видимому, связано с вкладом поперечной составляющей скорости на теплоотдачу по мере нарастания теплового пограничного слоя. Кривые 1, 3, 4, 6 фиг. 1 соответствуют значениям $\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} = 12,8$; 1; 0,4; 0,1.

Критерий Нуссельта, определенный по данной методике без учета W_Y , имеет вид

$$Nu_x = 1,077 \left[\frac{1 + \psi}{1 + 5,565\psi \left(\frac{1 + 0,666\psi}{1 + \psi} \right)^{1/3} \left(\frac{1-x}{Pe \cdot a} \right)^{1/3}} \right]^{1/3} \cdot \left(Pe \frac{d}{x} \right)^{1/3}.$$

Зависимость $Nu_x = f\left(\frac{1-x}{Pe \cdot a}\right)$, построенная по этой формуле ($\frac{\varphi_\omega}{\varphi_0} = 2,5$), совпадает с [9].

Совпадение результатов, полученных по данной методике, с результатами численного расчета [9], в котором учитывались нелинейные члены в аппроксимации профиля скорости, говорит об их незначительном влиянии на теплообмен в термическом участке каналов при гидродинамически стабилизированном потоке.

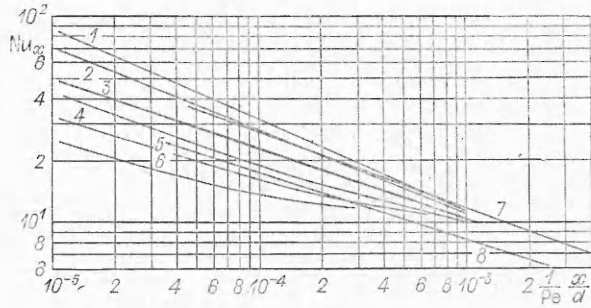
Заметное отклонение наблюдается при $\psi=9$, и в диапазоне $\frac{1-x}{Pe \cdot a} \approx 10^{-3} \div 10^{-5}$ кривая располагается ниже в среднем на 3,5%. В соответствии с (13) выражение для коэффициента трения при движении жидкости в трубе принимает вид

$$\zeta(X) = \frac{8}{\rho \langle \omega \rangle^2} \frac{1}{\varphi_\omega} \left. \frac{\partial \omega_x}{\partial y} \right|_{y=0} = \frac{4(\Delta\psi + 0,25)}{\beta_0(\Delta\Omega + 0,2)} \left[\left(1 + \frac{8\beta_0(\Delta\Omega + 0,2)}{Re_{00}(\Delta\psi + 0,25)^2} \right)^{0,5} - 1 \right],$$

где Δ определено формулой (11).

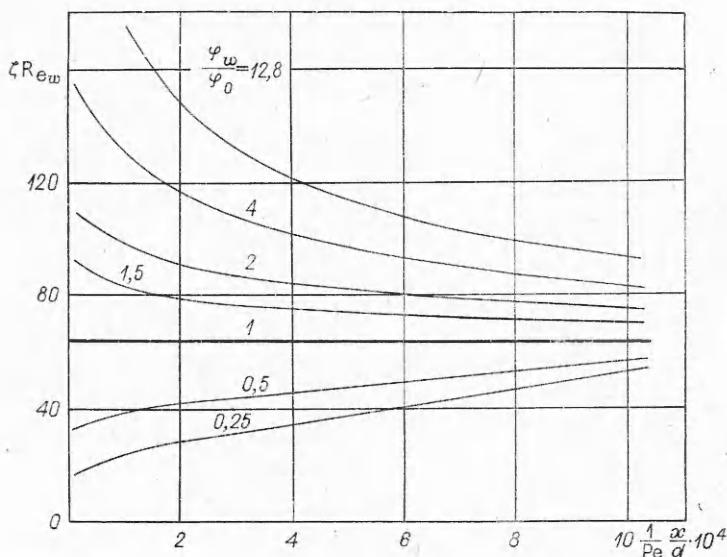
Для обычных жидкостей ($\Theta=0$) при $K=0$

$$(18) \quad \lim_{\beta \rightarrow 0} \zeta'(X) = \frac{16}{Re_0(\Delta\psi + 0,25)} = \frac{64(1+\psi)}{Re_\omega} \left[1 + 7,42\psi \left(\frac{1 + \frac{2}{3}\psi}{1+\psi} \right)^{1/3} \left(\frac{1-x}{Pe \cdot a} \right)^{1/3} \right]^{-1}.$$



Ф и г. 1

Результаты расчета по формуле (18) для случая нагревания ($\psi > 0$) и охлаждения ($\psi < 0$) жидкости изображены на фиг. 2. Особенность в решении при $\frac{1}{\text{Re}} \frac{x}{d} \rightarrow 0$ объясняется скачкообразным изменением вязкости в передней точке начала обогрева.



Фиг. 2

Таким образом, получены формулы, из которых непосредственно видны определяющие процесс комплексы. Распространенная оценка влияния неизотермичности на теплоотдачу и коэффициент гидравлического сопротивления только по одному параметру

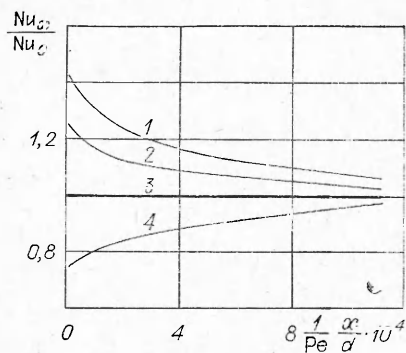
$\left(\frac{\mu_0}{\mu_w}\right)^n$ является неполной, необходимо

учитывать при этом влияние режимного фактора $\left(\frac{1}{\text{Re}} \frac{x}{d}\right)^m$. Величина $\left(\frac{1}{\text{Re}} \frac{x}{d}\right)^m$

может вносить существенный вклад в функцию неизотермичности $f(Z) = \frac{\text{Nu}_x}{\text{Nu}_0}$, где $\text{Nu}_0 = 1,077 \left(\text{Re} \frac{d}{x}\right)^{1/3}$.

На фиг. 3 приведены результаты расчетов по формуле (17) для случая $\Theta = K = 0$ (кривые 1—4 соответствуют значениям

$\frac{\psi_w}{\psi_0} = 9; 2,5; 1; 0,4$).



Фиг. 3

Аналогичные по структуре выражения получаются при течении жидкости в плоской щели.

ЛИТЕРАТУРА

1. Петухов Б. С. Теплообмен и сопротивление при ламинарном течении жидкости в трубах. М., «Энергия», 1967.
2. Кутателадзе С. С., Попов В. И., Хабахпашева Е. М. К гидродинамике жидкостей с переменной вязкостью. ПМТФ, 1966, № 1.
3. Костылев Ю. В., Чирков Ю. С., Хабахпашева Е. М. О зависимости коэффициента теплопроводности неньютоновских жидкостей от скорости сдвига. ИФЖ, 1968, т. 14, № 5.
4. Смольский Б. М., Шульман Э. П., Гориславец В. М. Реодинамика и теплообмен нелинейно-вязкопластичных материалов. Минск, «Наука и техника», 1970.
5. Цветков В. Н., Эскин В. Е., Френкель С. Я. Структура макромолекул в растворах. М., «Наука», 1964.
6. Лыков А. В., Берковский Б. М. Законы переноса в неньютоновских жидкостях. В сб. «Тепло- и массообмен в неньютоновских жидкостях». М., «Энергия», 1968.
7. Шеус М. Е. О решении одной задачи для уравнений параболического типа. ПММ, 1954, т. 18, сер. 243.
8. Попов В. И., Хабахпашева Е. М. Расчет теплообмена при ламинарном течении в трубах жидкостей со структурной вязкостью. ПМТФ, 1966, № 3.
9. Янг-Ван-Цзу. Конвективный теплообмен при вынужденном ламинарном течении жидкостей в трубах в случае переменной вязкости. Теплопередача, 1962, т. 84, сер. 4.