

УДК 536.25

СТАЦИОНАРНАЯ КОНВЕКЦИЯ НЕНЬЮТОНОВСКОЙ ЖИДКОСТИ В ВЕРТИКАЛЬНОМ СЛОЕ

И. Г. СЕМАКИН

(Пермь)

Рассмотрена стационарная тепловая конвекция неньютоновской жидкости со степенным реологическим законом в плоском вертикальном канале, ограниченном параллельными плоскостями $x = \pm h$, поддерживаемыми при разных температурах.

Если вертикальный размер канала достаточно велик по сравнению с его шириной, то вдали от концов канала возникает плоскопараллельное конвективное течение следующей структуры:

$$v_x = v_y = 0, \quad v_z = v(x), \quad T = T(x), \quad p = p(z) \quad (1)$$

Здесь v_x, v_y, v_z — компоненты скорости, T — температура, p — конвективное давление; ось z направлена параллельно границам канала вертикально вверх, ось x перпендикулярна границам.

Распределения скорости, температуры и давления в стационарном движении находятся из уравнений конвекции в приближениях Буссинеска. С учетом (1) эти уравнения можно записать в виде

$$\frac{dp}{dz} = k \frac{d}{dz} \left(\left| \frac{dv}{dx} \right|^{n-1} \frac{dv}{dx} \right) + \rho g \beta T = A, \quad \frac{d^2 T}{dx^2} = 0 \quad (2)$$

Здесь A — постоянная разделения переменных, ρ — средняя плотность, β — коэффициент теплового расширения, g — ускорение силы тяжести, k — коэффициент консистенции, n — показатель степени в реологическом уравнении. Все параметры среды считаются постоянными.

Границы канала предполагаются изотермическими

$$T = \pm \theta \quad (x = \mp h) \quad (3)$$

(2θ — разность температур между плоскостями). Скорость на границах обращается в нуль; суммарный расход по сечению равен нулю (замкнутость конвективного потока). Отсюда имеем условия для скорости

$$v = 0, \quad \int_{-h}^h v dx = 0 \quad (x = \pm h) \quad (4)$$

Уравнения (2) с граничными условиями (3), (4) определяют стационарные профили скорости и температуры.

Перейдем к безразмерным переменным. С этой целью определим масштабы расстояния, скорости, давления и температуры соответственно в виде $h, (\rho g \beta \theta h^{n+1} / k)^{1/n}, \rho g \beta \theta h, \theta$. Обозначая безразмерные скорость, температуру и давление соответственно через u, τ и q и сохраняя для безразмерных координат прежние обозначения, получим уравнения

$$\frac{dq}{dz} = \frac{d}{dx} \left(\left| \frac{du}{dx} \right|^{n-1} \frac{du}{dx} \right) + \tau = A', \quad \frac{d^2 \tau}{dx^2} = 0 \quad (5)$$

и граничные условия

$$u = 0, \quad \tau = \pm 1, \quad \int_{-1}^1 u(x) dx = 0 \quad (x = \mp 1) \quad (6)$$

В рассматриваемом режиме течения температура распределена по сечению канала линейно

$$\tau = -x \quad (7)$$

Тогда для скорости получаем уравнение

$$\frac{d}{dx} \left(\left| \frac{du}{dx} \right|^{n-1} \frac{du}{dx} \right) = x \quad (8)$$

(постоянная разделения переменных A' равна нулю в силу условия замкнутости потока). Интегрируя, получим

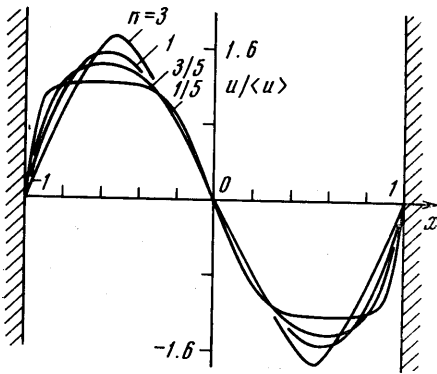
$$u(x) = \int_0^x \left| \frac{x^2}{2} + c \right|^{1/n} \text{sign} \left(\frac{x^2}{2} + c \right) dx \quad (9)$$

Постоянная c определяется из граничного условия для скорости (6). Для обычной ньютоновской жидкости ($n = 1$) имеем [1]

$$u = 1/6(x^3 - x) \quad (10)$$

В замкнутой форме профиль скорости может быть представлен лишь для дискретных значений $n = 2, 1, 2/3, 1/2, 2/5, 1/3, \dots$. Для других n требуется численное интегрирование.

На фиг. 1 приведены профили скорости конвективного течения для некоторых значений n , нормализованные относительно средней скорости. По оси ординат отложена величина $u/\langle u \rangle$. Здесь $\langle u \rangle$ — среднее по полуширине канала значение скорости. Профили на фиг. 1 можно рассматривать как распределения безразмерной скорости, для которых в качестве масштабных единиц выбраны значения $\langle v \rangle$. Очевидно, что для разных жидкостей этот масштаб будет разным. В случае $n < 1$ (псевдопластик) профиль имеет хорошо выраженное плато и пограничный слой подобен получающемуся для среды Бингама [2]. С ростом n для дилатантной жидкости ($n > 1$) распределения скорости приобретают все более острые экстремумы.



Фиг. 1

Интенсивность конвективного движения можно характеризовать средним по полуширине канала значением скорости, которое может быть представлено в виде

$$\langle v \rangle = \frac{1}{h} \int_{-h}^0 v dx = \left(\frac{\rho g \beta \theta}{k} h^{n+1} \right)^{1/n} \langle u \rangle \quad (11)$$

где средняя безразмерная скорость $\langle u \rangle$ зависит только от показателя n . Из (11) видно, что с увеличением разности температур скорость растет по закону $\theta^{1/n}$. Зависимость $\langle u \rangle$ от n представлена на фиг. 2.

Вычислим продольный поток тепла, переносимого плоскопараллельным конвективным движением. Этот поток равен (на единицу длины в направлении оси y)

$$Q = \rho c_p \int_{-h}^h v T dx \quad (12)$$

Здесь v , T — размерные скорость и температура; c_p — удельная теплоемкость. Вводя безразмерные величины, можно получить из (12)

$$Q = 2c_p \left(\frac{g\beta\rho^{n+1}\theta^{n+1}}{k} h^{2n+1} \right)^{1/n} f(n) \quad (13)$$

где функция

$$f(n) = \int_{-1}^0 u \tau dx \quad (14)$$

зависит только от показателя n . По смыслу $f(n)$ есть средний по полуширине канала безразмерный тепловой поток. График функции $f(n)$ приведен на фиг. 2.

Введем понятие эффективной вязкости. Определим ее как вязкость такого ньютоновского течения (с безразмерным профилем (10)), у которого расход жидкости по половине канала равен расходу данного неньютоновского течения. Легко найти связь эффективной вязкости ν_* со средним значением ν по половине канала

$$\nu_* = g\beta\theta h^2 / 24\langle \nu \rangle \quad (15)$$

В случае ньютоновского течения, очевидно, ν_* совпадает с кинематической вязкостью ν .

Можно сказать, что на фиг. 1 приведены профили скоростей конвективного течения различных неньютоновских жидкостей с одинаковыми значениями эффективной вязкости. Масштабы безразмерной скорости для таких течений одинаковы и равны $g\beta\theta h^2 / 24\nu_*$. Приведение конвективного течения неньютоновских жидкостей к такому виду позволяет при их сравнении избавиться от влияния всех прочих параметров, кроме n .

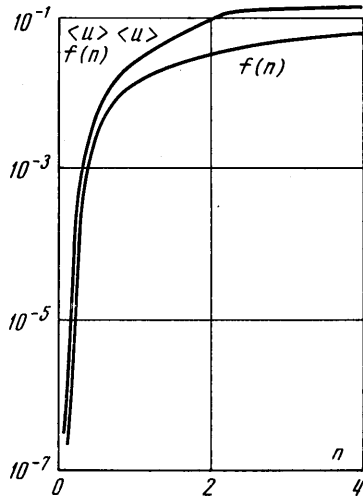
Интересно сравнить продольные тепловые потоки различных неньютоновских жидкостей с одинаковыми значениями эффективной вязкости. Для этого составим отношение Q/Q_0 , где Q_0 — тепловой поток ньютоновского течения с вязкостью, равной ν_*

$$Q_0 = \frac{2}{45} \frac{\rho c_p g \beta \theta^2 h^3}{\nu_*} \quad (16)$$

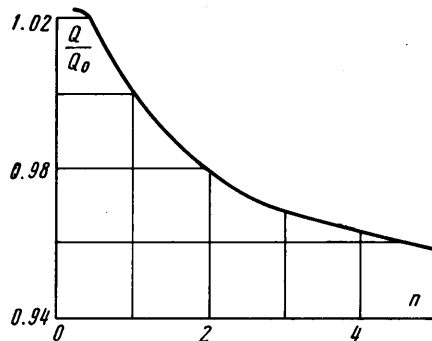
Используя формулы (11) — (16), получим

$$\frac{Q}{Q_0} = \frac{45 f(n)}{24 \langle u \rangle} \quad (17)$$

Отношение Q/Q_0 в зависимости от n представлено на фиг. 3. Как видно, в широком интервале изменения показателя n , отношение Q/Q_0 близко к единице. Таким образом, различные неньютоновские течения с одинаковой эффективной вязкостью приводят к весьма близким значениям продольного конвективного теплового потока.



Фиг. 2



Фиг. 3

Поступило 22 VI 1971

ЛИТЕРАТУРА

1. Гершуни Г. З. Об устойчивости плоского конвективного движения жидкости. Ж. техн. физ., 1953, т. 23, № 10.
2. Янг Вен-ей, Е Су-ченъ. Свободная конвекция пластика Bingham между двумя вертикальными пластинами. Trans. ASME, Сер. Теплопередача, Тр. Америк. о-ва инж. механ., 1965, т. 87, № 2.