## АНАЛИЗ КИНЕМАТИЧЕСКОЙ СТРУКТУРЫ ТЕЧЕНИЯ В ОКРЕСТНОСТИ ПРОНИЦАЕМОГО УГЛА ДЛЯ КАНАЛОВ КВАДРАТНОГО ПОПЕРЕЧНОГО СЕЧЕНИЯ

Л. В. Китаева, Ф. Ф. Спиридонов

Бийский технологический институт АлтГТУ, г. Бийск.

**Аннотация.** Рассматривается возможность практического применения решения дифференциальных уравнений методом разделения переменных для задач гидродинамики. В случае предельно низких и предельно высоких значений характерного числа Рейнольдса сформулирована автомодельная задача, получена определяющая система дифференциальных уравнений в частных производных. Найдены фундаментальные решения задачи, используя метод разделения переменных. При этом использовались соображения о симметрии решения по переменным.



Рассматриваются течения в каналах, образующая которых является прямой линией, а поперечное сечение представляет собой квадрат со стороной *a* (рисунок 1). Течения образованы вдувом со скоростью  $q_+ = const$  через стенки каналов. Движение жидкости описывается следующей системой уравнений:

$$\begin{cases} div V = 0, \\ (\overline{V} \cdot \overline{\nabla}) \overline{V} = -\frac{1}{\rho} \overline{\nabla} P + v \Delta \overline{V}, \end{cases}$$
(1.1)

где  $\overline{V}$  - вектор скорости жидкости, P – давление,  $\rho$ -плотность, div,  $\overline{\nabla}$  - дифференциальные операторы дивергенции и Гамильтона,  $\Delta = \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} + \frac{\partial}{\partial z^2}$  - оператор Лапласа.

Приведем систему уравнений (1.1) к безразмерному виду, нормируя координаты на характерный для задачи размер *a*, а скорость и давление по соотношениям:

$$v = \frac{V}{q_+}, \ p = \frac{P}{\rho q_+^2}.$$

Приходим к следующей постановке задачи:

$$\begin{cases} div \ \overline{v} = 0, \\ (\overline{v}\overline{\nabla})\overline{v} = -\overline{\nabla}p + \frac{1}{Re}\Delta\overline{v}. \end{cases}$$
(1.2)

Здесь  $Re = q_+ v / a$  - число Рейнольдса. В силу постоянства скорости вдува  $q_+ \neq q_+(z)$  можем полагать, что компоненты вектора скорости по осям *x* и *y* зависят только от *x* и *y*:

$$u = u(x, y), v = v(x, y).$$

С учетом этого из первого уравнения системы (1.2) следует, что w = zW(x, y). Для распределения давления можно предложить зависимость

$$p = p_0 - \frac{1}{2}\rho C^2 z^2 + p_1(x, y)$$

где  $p_0$ -значение давления в начале координат, а неизвестная константа C = C(Re). Тогда система (1.2) примет вид:

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + W = 0, \\ u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{\partial p_1}{\partial x} + \frac{1}{Re} \Delta u, \\ u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = -\frac{\partial p_1}{\partial y} + \frac{1}{Re} \Delta v, \\ u \frac{\partial W}{\partial x} + v \frac{\partial W}{\partial y} = C^2 + \frac{1}{Re} \Delta w. \end{cases}$$
(1.3)

С целью анализа кинематической структуры течения рассмотрим его часть в окрестности угла А. Для этого введем новую систему координат, расположив угол в ее начале. Предполагается, что в окрестности угла есть бесконечно малое скругление.

Нетрудно видеть, что решение системы (1.3) зависит от величины числа Рейнольдса. Рассмотрим два возможных предельных случая:  $Re \to 0$  и  $Re \to \infty$ .

## Случай "исчезающей вязкости".

При  $Re \to \infty$  в окрестности угла компоненты вектора скорости  $u \sim v \sim 1$ ,  $w \sim 0$ . Тогда последнее уравнение системы (1.3) примет вид:

$$\frac{\partial W}{\partial x} + \frac{\partial W}{\partial y} \approx C^2$$

ИЛИ

$$W'_x + W'_y = C^2. (1.4)$$

Остальные уравнения (1.3) удовлетворяются тождественно.

Продифференцировав (1.4) по х и у, получим:

$$W_{xx}'' + W_{yx}'' = 0, (1.5)$$

$$W_{xy}'' + W_{yy}'' = 0. (1.6)$$

Учитывая, что  $W''_{xy} = W''_{yx}$  в силу непрерывности функции W и ее производных, найдем разность (1.5) и (1.6):

$$W''_{xx} - W''_{w} = 0. (1.7)$$

В силу симметрии течения относительно диагонали АО, используя метод разделения переменных, будем искать решение в виде

$$W = X(x) \cdot Y(y). \tag{1.8}$$

С учетом (1.8) уравнение (1.7) примет вид:

$$X''Y - XY'' = 0$$

или

$$\frac{X''}{X} = \frac{Y''}{Y} = \lambda^2, \qquad (1.9)$$

где  $\lambda^2 = const$ .

Граничные условия следующие:

$$X(0) = 0, \ Y(0) = 0. \tag{1.10}$$

С возрастанием координат х и у возрастают функции Х(х) и Y(у).

Выражение (1.9) равносильно системе уравнений:

$$\begin{cases} X'' - \lambda^2 X = 0, \\ Y'' - \lambda^2 Y = 0. \end{cases}$$

В силу граничных уссловий (1.10) можно искать фундаментальное решение в виде

$$X = \alpha \sin(k\frac{\pi}{2}x), \ Y = \alpha \sin(k\frac{\pi}{2}y),$$

где *k* = 1,3,5,...

Пусть k = 1, тогда

$$W = X \cdot Y = \alpha^2 \sin\left(k\frac{\pi}{2}x\right) \sin\left(k\frac{\pi}{2}x\right). \tag{1.11}$$

Но известно [4], что при  $Re \rightarrow \infty$ 

$$W = Cf(x, y), \qquad (1.12)$$

где  $C = \frac{\pi}{2} \cdot \frac{\prod_0}{F_0}$  определяется геометрическими размерами канала и для канала с сечением в

форме квадрата со стороной a = 1 получим  $C = \pi$ .

Тогда из (1.11) и (1.12) следует, что

$$\alpha = \sqrt{C} = \sqrt{\pi} \; .$$

Зависимость

$$W = \pi \sin(\frac{\pi}{2}x)\sin(\frac{\pi}{2}y) \tag{1.13}$$

является приближенным решением уравнения (1.4) и точным решением уравнения (1.7), так как

$$\frac{\partial W}{\partial x} + \frac{\partial W}{\partial y} = \frac{\pi^2}{2} \sin \frac{\pi}{2} (x+y) \neq C^2.$$

Но эта зависимость позволяет судить о трансформации трубок тока в окрестности угла. Пусть  $W \in [0, C)$ -параметр, тогда из (1.13) имеем:

$$y = (2 / \pi) \arcsin(W / (\pi \cdot \sin(\pi x / 2))).$$

Рассмотрев уравнения изолиний W = const из указанной области определения, получим следы трубок тока в окрестности угла на поверхности z = const, показанные на рисунке 2.



Рисунок 2

Случай "большой вязкости":

При  $Re \to 0$  четвертое уравнение системы (1.3) примет вид:

$$\Delta w = 0$$

или

$$W_{xx}'' + W_{yy}'' = 0. (1.14)$$

В силу симметрии течения относительно диагонали АО будем искать решение в виде (1.8).

С учетом (1.8) уравнение (1.14) примет вид:

$$X''Y + XY'' = 0$$

или

$$\frac{X''}{X} = -\frac{Y''}{Y} = \lambda^2,$$
(1.15)

где  $\lambda^2 = const$ .

Граничные условия остаются неизменными.

Выражение (1.15) равносильно системе уравнений:

$$\begin{cases} X'' - \lambda^2 X = 0, \\ Y'' + \lambda^2 Y = 0. \end{cases}$$
(1.16)

Но в силу симметрии решения это возможно только при  $\lambda = 0$ . Тогда из системы (1.16) следует, что

$$X'' = 0. (1.17)$$

Проинтегрировав выражение (1.17) два раза, получим:

$$X = c_1 x + c_2. (1.18)$$

Но из граничного условия X(0) = 0 следует, что  $c_2 = 0$ , тогда (1.18) примет вид:

 $X = c_1 x$ .

В силу симметрии решения

$$Y = c_1 y$$
.

Пусть  $c_1 = \alpha_0$ , тогда

$$W = X \cdot Y = \alpha_0^2 xy$$
.

И

$$\alpha_0 \sim \sqrt{C_0} \, ,$$

где  $C_0 = C(Re)$  при  $Re \rightarrow 0$ .

Тогда уравнения изолиний W = const имеют вид:

$$y = \frac{W}{\alpha_0^2 x}$$

Если предположить, что  $C_0 \sim C$  и  $\alpha_0 \sim \alpha$ , то и уравнения изолиний

$$y = \frac{W}{\alpha_0^2 x} \sim \frac{W}{\alpha^2 x}$$

Картина изолиний изображена на рисунке 3.



Как следует из рисунков 2 и 3, картина изолиний W = const двух рассмотренных режимов течения качественно похожи. Кроме того, если вблизи начала координат форма изолиний близка к очертаниям угла, то по мере удаления контуры W = const более напоминают дуги

окружностей. Поэтому можно предполагать, что вблизи центра канала течение стремиться к осесимметричному.

## СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ:

- 1. Berman A.S. Laminar flow in channels with porous walls//J. Appl.Phys.-1953.-V.24,N9.
- 2. Taylor G.I. Fluid flow in regions boundet by porous surfaces.-Theoretical and experemental considerations.-1956.-Vol/234.-p.456.
- 3. Свириденков А.А., Ягодкин В.И. О течении в начальных участках в каналах с проницаемыми стенками.//Изв. АН СССР. Механика жидкости и газа.-1976.-№5.-С.43-48.
- Китаева Л.В. Анализ обобщеных решений для каналов мембранных установок. //Отчет о научно-исследовательской работе по теме "Математическое моделирование сложных систем в наукоемких технологиях".-Бийск.-2000.