

8. Lane C. E. A quasi-vortex-lattice method in thin wing theory // J. Aircraft.— 1974.— V. 11, N 9.
9. Риман И. С., Крепс Р. Л. Присоединенные массы тел различной формы // Тр. ЦАГИ.— 1947.— Вып. 635.

г. Омск

Поступила 23/V 1989 г.

УДК 532.526.2:532.526.4

*B. И. Васильев, С. В. Хохлов, Е. Ю. Шальман*

## К РАСЧЕТУ ОТРЫВНЫХ ТЕЧЕНИЙ С ПОМОЩЬЮ УРАВНЕНИЙ ПОГРАНИЧНОГО СЛОЯ

В [1] продемонстрирована возможность расчета отрывных течений с помощью интегральных методов теории пограничного слоя. В [2] показано, что, решая обратную задачу для полной системы уравнений пограничного слоя и учитывая взаимодействие с внешним потоком, можно сравнительно просто рассчитать течения с тонкими отрывными зонами, не прибегая при этом к интегрированию уравнений Навье — Стокса. В настоящее время такой подход используется в основном для описания течений вокруг профилей [3, 4]. Цель данной работы — создание вычислительной методики, которая позволила бы в рамках теории взаимодействующего пограничного слоя рассчитывать несколько иной класс течений, часто встречающихся в приложениях. К ним относятся, в частности, течения в диффузорных каналах и в каналах с разделителем потоков. Рассматриваются как ламинарные, так и турбулентные течения. Предложен способ ускорения сходимости итерационного процесса.

1. Отметим, что, в принципе, имеется несколько возможностей описания сильного взаимодействия (являющегося главной особенностью отрывных течений), классифицируемых по тому признаку, какая задача (прямая или обратная) решается для внешнего потока и пограничного слоя. Первая возможность — чисто прямая задача. Здесь определяется скорость невязкого потока вдоль поверхности  $u_e$ , затем находится толщина вытеснения  $\delta$ , контур поверхности подправляется на толщину вытеснения и вновь рассчитывается  $u_e$ . Процесс продолжается до установления и может быть представлен в виде схемы

$$(1.1) \quad u_e \rightarrow \delta \rightarrow u_e \rightarrow \delta \rightarrow \dots$$

Вторая возможность — чисто обратная задача. Вначале задается толщина вытеснения. Из обратной задачи для пограничного слоя определяется скорость на внешней границе  $U_e$ , которая должна совпадать со скоростью в невязком потоке. Для того чтобы удовлетворить последнему условию, решается обратная задача для внешнего течения и находится новое распределение  $\delta$ , и т. д. Схематически данную процедуру можно записать так:

$$(1.2) \quad \delta \rightarrow U_e \rightarrow \delta \rightarrow U_e \rightarrow \dots$$

Третья возможность — обратно-прямая задача. По заданному распределению  $u_e$  находятся две толщины вытеснения:  $\delta$  — из решения прямой задачи для пограничного слоя и  $\Delta$  — из решения обратной задачи для внешнего течения. По разнице этих величин корректируется  $u_e$  и процесс повторяется:

$$(1.3) \quad \begin{array}{c} u_e \nearrow \delta \searrow u_e \nearrow \delta \searrow \\ \Delta \swarrow \nearrow \Delta \swarrow \nearrow \dots \end{array}$$

Наконец, рассмотрим прямо-обратную задачу, когда по заданной толщине вытеснения находятся  $u_e$  (прямая задача) и  $U_e$  (обратная задача для пограничного слоя), а по их разнице корректируется  $\delta$ :

$$(1.4) \quad \begin{array}{c} U_e \nearrow \delta \nearrow U_e \nearrow \\ \delta \swarrow \nearrow u_e \swarrow \nearrow u_e \swarrow \nearrow \dots \end{array}$$

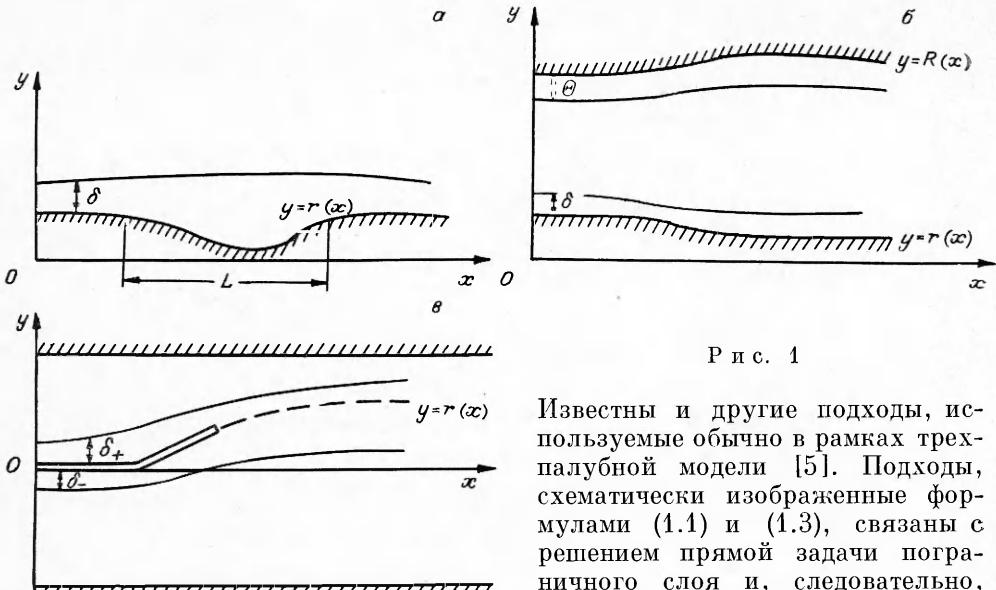


Рис. 1

Известны и другие подходы, используемые обычно в рамках трехпалубной модели [5]. Подходы, схематически изображенные формулами (1.1) и (1.3), связаны с решением прямой задачи пограничного слоя и, следовательно, с возникновением особенностей Гольдштейна [5]. Поэтому для решения задач в рамках таких подходов приходится применять специальные процедуры, позволяющие избежать возникновения особенностей при численном интегрировании уравнений пограничного слоя. Такие процедуры обычно не универсальны, а итерационный процесс часто не сходится. Применение подхода (1.2) связано с решением обратной задачи для невязкого потока, что в ряде случаев, например в каналах, весьма затруднительно, тогда как для решения прямой задачи в случае невязкого потока существует множество эффективных алгоритмов. В настоящее время наиболее универсальным подходом к описанию вязко-невязкого взаимодействия, по-видимому, является прямо-обратный подход (1.4). На его основе и строится вычислительная методика данной работы.

**2.** Схемы плоских течений несжимаемой жидкости, рассматриваемых нами, представлены на рис. 1 (а — обтекание свободной поверхности, контур которой описывается уравнением  $y = r(x)$ , б — течение в канале, в — обтекание разделителя, установленного в канале, двумя потоками с различными полными давлениями). Считается, что число Рейнольдса  $Re$  велико и характерный размер неоднородности обтекаемой поверхности порядка толщины пограничного слоя ( $\Delta r = O(\delta)$ ), в силу чего отрывные зоны будут тонкими. Когда анализируется течение в канале, кроме того, предполагается, что имеется невязкое ядро, характерный поперечный размер которого порядка ширины канала  $R - r$ , и пограничные слои, причем  $\delta \ll (R - r)$ .

При выполнении таких условий пограничный слой удобно описывать в переменных

$$X = x, Y = y - r(x), U = u; V = v - u (dr/dx)$$

( $x, y$  — декартовы координаты (см. рис. 1);  $u, v$  — составляющие вектора скорости в них). В новых переменных уравнения, однако, имеют обычный вид

$$(2.1) \quad U \partial U / \partial X + V \partial U / \partial Y = \beta + \partial((v + \epsilon) \partial U / \partial Y) / \partial Y;$$

$$(2.2) \quad \partial V / \partial Y = -\partial U / \partial X.$$

Здесь также введены обозначения:  $\beta = U_e dU_e / dX$ ,  $U_e(X) = \lim_{Y \rightarrow \infty} U(X, Y)$ ,

$v$  — ламинарная вязкость,  $\epsilon$  — турбулентная, которая может быть найдена с помощью полуэмпирической модели. Отметим, что в обратной задаче параметр  $\beta$  заранее неизвестен, для его определения необходимо за-

дать распределение толщины вытеснения

$$(2.3) \quad \int_0^{\infty} (1 - U/U_e) dY = \delta(X).$$

Границные условия для системы (2.1), (2.2)

$$(2.4) \quad Y = 0 \quad U = V = 0, \quad Y \rightarrow \infty \quad \partial U / \partial Y \rightarrow 0,$$

а в начальном сечении должно быть задано распределение продольной скорости

$$(2.5) \quad U(0, Y) = U_e(0) f(Y).$$

В расчетах полагалось, что начальный участок поверхности прямой  $r = \text{const}$ , в ламинарном случае  $f(Y)$  определялась из решения Блазиуса, а в турбулентном — аппроксимировался профиль скорости на пластине [6].

Задача (2.1)–(2.5) решалась численно. Соотношение (2.1) записывалось в конечно-разностную форму с помощью схемы Кранка — Никольсона и центральных разностей по переменной  $Y$ , которые на равномерной сетке обеспечивают второй порядок аппроксимации по этой координате. Поскольку уравнение (2.1) нелинейное, чтобы реализовать второй порядок аппроксимации по  $X$ , применялись локальные (в каждом сечении) итерации. При записи конвективных членов в области обратных токов ( $U < 0$ ) использовалась аппроксимация [7]  $U \partial U / \partial X = 0$ , если  $U < 0$ . В некоторых расчетах при решении задачи взаимодействия в зоне возвратного течения  $\partial U / \partial X$  аппроксимировалась разностями против потока, где недостающие значения  $U$  брались из предыдущего расчета. Результаты в обоих случаях практически одинаковы, однако первый способ [7] требует меньших вычислительных затрат. Для дискретизации (2.2) были взяты центральные разности, а при записи интеграла (2.3) — формула трапеций. Таким образом, численный метод в целом имеет второй порядок аппроксимации.

Так как в (2.1) наряду с полем  $U$  неизвестен и параметр  $\beta$ , конечно-разностные аналоги (2.1) и (2.3) в любом сечении необходимо решать совместно. Соответствующая система разностных соотношений имеет вид

$$(2.6) \quad a_j U_{j+1} - b_j U_j + c_j U_{j-1} = e_j \beta + d_j, \quad 2 \leq j \leq N-1;$$

$$(2.7) \quad \sum_{j=1}^N w_j U_j = 0;$$

$$(2.8) \quad U_1 = 0, \quad U_N = U_{N-1},$$

где вид коэффициентов для краткости не приводится;  $N$  — число точек сетки по  $Y$ . Соотношения (2.8) — разностная аппроксимация граничных условий (2.4). Во избежание дополнительных итераций при решении системы (2.6)–(2.8) использовали модифицированный вариант метода прогонки

$$(2.9) \quad U_{j+1} = D_j U_j + G_j + E_j \beta.$$

Применяя второе краевое условие (2.8) и соотношения (2.6), с помощью рекуррентных соотношений определяем прогоночные коэффициенты. Последовательно подставляя (2.9) в (2.7), исключаем  $U_j$  и, учитывая, что  $U_1 = 0$ , находим  $\beta$ , затем обратной прогонкой с помощью (2.9) — поле  $U$ . Несложно показать, что для модифицированного варианта прогонки достаточные условия устойчивости (условия на  $a_j, b_j, c_j$ ) те же, что и в обычном случае [8].

Наряду с описанным способом решения был апробирован и другой вариант, когда вместо задачи (2.1)–(2.4) рассматривается эквивалент-

ная ей

$$(2.10) \quad U\partial\omega/\partial X + V\partial\omega/\partial Y = \partial^2((v + \epsilon)\omega)/\partial Y^2;$$

$$(2.11) \quad \partial U/\partial Y = \omega;$$

$$(2.12) \quad \partial V/\partial Y = -\partial U/\partial X;$$

$$(2.13) \quad \int_0^\infty (Y - \delta) \omega dY = 0;$$

$$(2.14) \quad Y = 0 \quad U = V = 0, \quad Y \rightarrow \infty \quad \omega \rightarrow 0.$$

С помощью таких же разностных схем, как в первом случае, получим, что в сечении необходимо решить систему

$$(2.15) \quad a_j\omega_{j+1} - b_j\omega_j + c_j\omega_{j-1} = d_j, \quad 2 \leq j \leq N-1;$$

$$(2.16) \quad \sum_{j=1}^N w_j\omega_j = 0;$$

$$(2.17) \quad \omega_N = 0.$$

Для решения системы (2.15)–(2.17) применимы обычные формулы прогонки, но поскольку вместо одного из краевых условий имеем интегральное уравнение (2.16), для нахождения  $\omega_1$  воспользуемся тем же методом исключения, что и при определении  $\beta$ . Данный подход обеспечивает такую же точность, но позволяет немного сэкономить память ЭВМ, так как не требуется запоминать лишний прогоночный коэффициент.

В большинстве представленных далее расчетов сетка по  $X$  была равномерной, а разбиение по  $Y$  сгущалось к стенке согласно рекомендации [9]. Отметим, что когда рассматриваются течения в каналах, соответствующую задачу необходимо решать для пограничного слоя на каждой поверхности.

3. Турбулентные течения нами описывались с помощью однопараметрической модели [10]

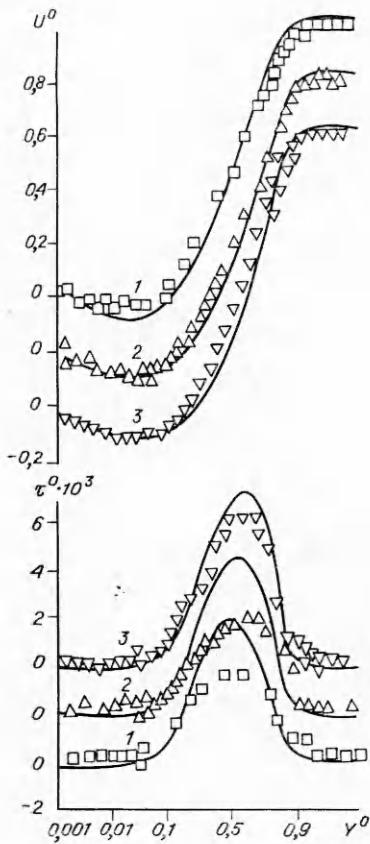
$$(3.1) \quad U\partial\varepsilon/\partial X + V\partial\varepsilon/\partial Y = \partial((\kappa\varepsilon + v)\partial\varepsilon/\partial Y)/\partial Y + \alpha\varepsilon|\partial U/\partial Y| - \gamma\varepsilon(\xi\varepsilon + v)/Y^2,$$

где  $\kappa$ ,  $\gamma$ ,  $\xi$  — коэффициенты;  $\alpha$  — функция отношения  $v/v$ . Граничные условия имеют вид

$$Y = 0 \quad \varepsilon = 0, \quad Y \rightarrow \infty \quad \partial\varepsilon/\partial Y \rightarrow 0.$$

В качестве начальных условий задавалось распределение турбулентной вязкости в пограничном слое на плоской пластине [6]. Для численного интегрирования (3.1) применялась та же конечно-разностная схема, что и для (2.1).

Модель [10] широко апробирована и достаточно хорошо зарекомендовала себя в расчетах безотрывных пограничных слоев, слоев смешения и струйных течений. Для того чтобы оценить точность описания отрыва, здесь рассматривалось течение, экспериментально изучавшееся в [11]. Решалась обратная задача, при этом распределение  $\delta(X)$  заимствовано из [11], а сопоставление проводилось для расчетных и измеренных распределений скорости и напряжений трения. На рис. 2 скорость отнесена к скорости в данном сечении ( $U^0 = U/U_e(X)$ ); напряжение трения  $\tau$  — к скоростному напору ( $\tau^0 = \tau/\rho U_e^2(X)$ ); продольная координата — к величине  $L$ , равной расстоянию от входа в модель до последнего сечения, в котором проводились замеры ( $L = 508$  см), ( $X^0 = X/L$ ,  $Y^0 = Y/\delta$ ). Точки — эксперимент, кривые — расчет:  $X^0 = 0,694$  (1),  $0,724$  (2),  $0,782$  (3). Коэффициенты в соотношении (3.1) взяты из [10] и специально не корректировались, тем не менее модель удовлетворительно описывает распределение параметров в отрывной зоне.



Р и с. 2

4. Внешнее невязкое течение считается потенциальным, т. е. если ввести функцию тока  $\Psi$ , то она должна удовлетворять уравнению Лапласа:

$$(4.1) \quad \partial^2\Psi/\partial x^2 + \partial^2\Psi/\partial y^2 = 0.$$

Для решения задачи о взаимодействии пограничного слоя с внешним потоком достаточно знать распределение скорости невязкого течения ( $u_e$ ) вдоль контура, направленного на толщину вытеснения (например, при  $y = r + \delta$  (см. рис. 1, а)). Отметим, что только при таком способе определения  $u_e$  сращивание ее с продольной скоростью в пограничном слое обеспечивает и сращивание поперечных составляющих. В задачах об обтекании свободной поверхности, используя теорию тонкого тела, можно представить  $u_e$  в виде интеграла [2]

$$(4.2) \quad u_e(x) = W(x) + \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} (d/d\xi (U_e \delta)) / (x - \xi) d\xi,$$

$$\text{где } W(x) = u_\infty + \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} (dr/d\xi) / (x - \xi) d\xi;$$

$u_\infty$  — скорость набегающего потока. При заданной толщине вытеснения соотношение (4.2) позволяет найти  $u_e(x)$ . В численных

расчетах интегралы берутся по конечному отрезку, вне пределов которого  $dr/dx = 0$ , и, кроме того, можно пренебречь вкладом  $d\delta/dx$ . Размер такой области следует определять из условия независимости результата от пределов интегрирования.

В канале же, чтобы вычислить  $u_e(x)$ , приходится решать уравнение (4.1). Здесь удобно перейти к переменным

$$\xi = x, \eta = [y - (r + \delta)] / [(R - \Theta) - (r + \delta)]$$

( $R, r$  — контуры верхней и нижней стенок (см. рис. 1, б),  $\Theta, \delta$  — соответствующие толщины вытеснения). В качестве краевых условий задается распределение функции тока на входе, верхней и нижней границах. На выходе ставится условие  $\partial\Psi/\partial\xi = 0$ , которое дает линейное распределение  $v$  и обеспечивает сращивание в выходном сечении. Во всех расчетах, выполненных нами, поток на входе считался однородным, т. е.  $\Psi = u_\infty(y - r - \delta)$  при  $x = 0$ , а условия непротекания при  $y = r + \delta$  и  $y = R - \Theta$  имеют вид  $\Psi = 0$  и  $\Psi = Q$  ( $Q$  — суммарный расход через канал).

Конечно-разностный аналог (4.1), записанный по схеме второго порядка аппроксимации, интегрировался итерационным методом переменных направлений [8].

5. Для сращивания решений в пограничном слое и внешнем потоке требуется удовлетворить условию  $U_e(x) = u_e(x)$ , которое позволяет найти толщину вытеснения. Однако  $U_e$  и  $u_e$  — это функционалы от  $\delta$ , явный вид которых неизвестен, что заставляет использовать при решении прямо-обратной задачи итерационный подход (4.4). Организация итераций — очень важный элемент метода расчета, от эффективности этого алгоритма существенно зависит общий объем вычислительных затрат.

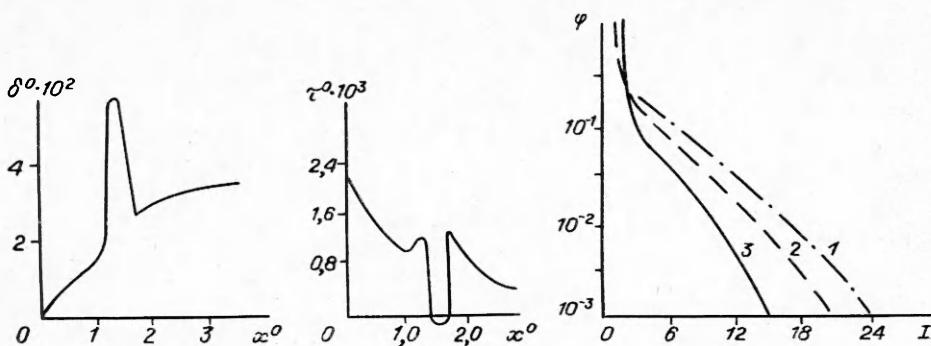


Рис. 3

Простая итерационная формула предложена Картером [2]

$$(5.1) \quad \delta_{i+1}/\delta_i = 1 + \zeta((u_e - U_e)/U_e)_i$$

( $i$  — номер итерации,  $\zeta$  — параметр релаксации). Провести априорную оценку  $\zeta$  не удается, его приемлемое значение подбирается в процессе расчетов, что снижает эффективность метода. Нами предпринята попытка сформулировать более эффективный и надежный алгоритм, дающий возможность ускорить сходимость процесса (1.4).

Интеграл в (4.2) аппроксимируется по формуле трапеций

$$(5.2) \quad u_m = W_m + \sum_{k=1}^M C_{km} U_k \delta_k.$$

Здесь для сокращения записи не приводится вид коэффициентов  $C_{km}$  и опущен индекс  $e$  в обозначении скорости;  $k, m$  — номера точек сетки по  $x$ ;  $M$  — общее число узлов. Анализируя интегральное уравнение импульсов для пограничного слоя, получим приближенное соотношение, справедливое в каждом сечении  $x$ :

$$(5.3) \quad \Delta U/U = -(\Delta \delta/\delta)/(2 + H)$$

( $\Delta U = U_{i+1} - U_i$ ,  $\Delta \delta = \delta_{i+1} - \delta_i$ ,  $H$  — формпараметр). Потребовав, наконец, выполнения условия  $U_{i+1} = U_i$ , получим с помощью (5.2), (5.3) систему линейных алгебраических уравнений для нахождения поправок к толщине вытеснения

$$(5.4) \quad (u - U)_m = \sum_{k=1}^M \Gamma_{mk} \Delta \delta_k.$$

Решив систему (5.4) методом исключения Гаусса с выделением главного элемента, найдем новое распределение  $\delta$ :

$$(5.5) \quad \delta_{i+1} = \delta_i + \zeta \Delta \delta.$$

Параметр  $\zeta$  принимался равным 0,5 во всех случаях. Отметим, что, хотя при выводе (5.4) использовалось соотношение (4.2), справедливое для свободного течения, фактически эту итерационную формулу можно применить и для расчетов течений в каналах.

Эффективность метода проверялась на примере обтекания углубления на поверхности (см. рис. 1), форма которого описывается зависимостью  $r(x)/L = 0,05[4(x^0 - 1,5)^2 - 1]^3$  при  $1 \leq x^0 \leq 2$ ,  $r(x) = 0$  при  $x^0 > 2$ ,  $x^0 < 1$ , где  $x^0 = x/L$ , а  $L$  — длина углубления. Течение ламинарное,  $Re = u_\infty L/v = 2,08 \cdot 10^4$ , точка начала пограничного слоя отстоит от углубления на расстоянии  $\Delta x^0 = 1$ . На рис. 3 представлены распределения толщины вытеснения ( $\delta^0 = \delta/L$ ) и трения на стенке ( $\tau^0 = \tau_w/\rho u_\infty^2$ ). Видно, что имеется отрывная зона. Здесь же показана динамика сходимости итераций,  $\varphi = |(u_e - U_e)/U_e|$ ;  $I$  — номер итерации;  $I$  — расчет

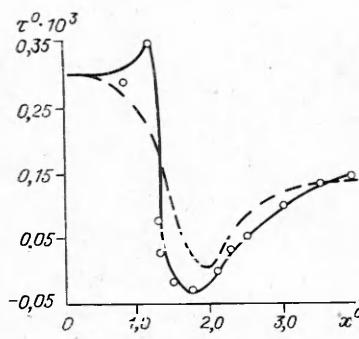


Рис. 4

по формуле (5.1),  $\zeta = 0,5$ ; 2 — то же, но  $\zeta = 1,2$ ; 3 — расчет по предложенной методике (5.4), (5.5). Если пользоваться (5.1), то при попытках задать  $\zeta$  больше 1,2 сходимости нет, т. е. кривая 2 близка к предельной кривой сходимости. Отсюда ясно, что применение (5.4), (5.5) действительно ускоряет сходимость не менее чем на 30 %. В дальнейшем только этот подход использовался для расчета свободных течений и течений в каналах (см. рис. 1, а, б).

6. Для оценки возможностей расчета течений в канале рассматривали две ситуации.

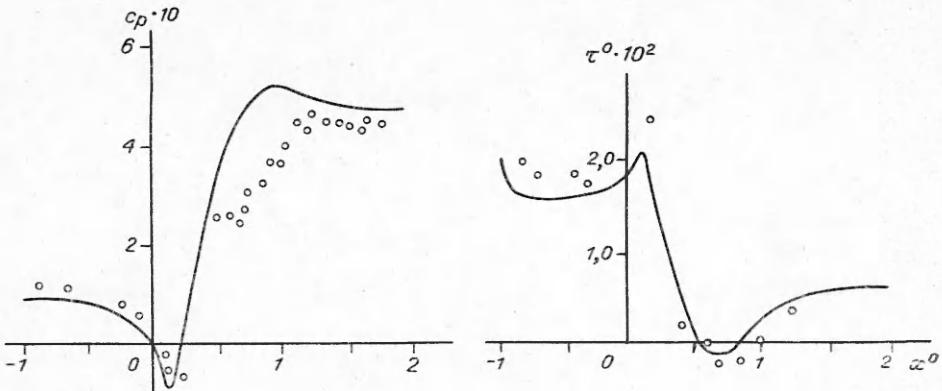
1. Ламинарное течение в симметричном диффузорном канале ( $R(x) = -r(x)$ ,  $R(x)/L = 1 + 0,08(x^0 - 1)^2(5 - 2x^0)$  при  $1 \leq x^0 \leq 2$ ;  $R(x) = 1$  при  $x^0 \leq 1$ ;  $R(x) = 1,08$  при  $x^0 \geq 2$ ;  $x^0 = x/L$ ;  $L$  — длина переходного участка), которое в [12] рассчитывалось с помощью параболизованных уравнений Навье — Стокса. 2. Турбулентное течение в несимметричном диффузорном канале ( $R/L = 0,75$ ;  $r(x)/L = 0,201 - 1,981(x^0)^3 + 2,956(x^0)^4 - 1,176(x^0)^5$  при  $0 \leq x^0 \leq 1$ ,  $r(x)/L = -0,201$  при  $x^0 \leq 0$ ,  $r = 0$  при  $x^0 > 1$ ), которое экспериментально исследовалось в [13].

В первом случае  $Re = u_\infty L/v = 6,25 \cdot 10^3$ , пограничный слой развивается от точки, отстоящей на расстоянии  $\Delta x^0 = 2,96$  от переходного участка, в расчете начальное сечение поменяно на расстоянии  $\Delta x^0 = 1$  от переходного участка. Распределение трения на стенке канала приведено на рис. 4 ( $\tau^0 = \tau_w/\rho u_\infty^2$ ): сплошная линия — настоящая работа, точки — [12]. Видно, что оба расчета хорошо согласуются друг с другом. Наряду с этими данными представлен также результат расчета в рамках параболического приближения (штриховая кривая).

В параболическом приближении уравнения пограничного слоя используются для описания всего поля течения, а давление считается постоянным поперек канала. Здесь примерно в 3 раза занижается размер отрывной зоны и, как показывают другие сопоставления, имеется погрешность до 10 % в определении перепада давления. Таким образом, при рассмотрении отрывных потоков в канале важно учитывать взаимодействие пограничного слоя с невязким ядром, и тогда погранслойное приближение позволяет хорошо описать течение.

Турбулентное течение в несимметричном диффузоре характеризуется  $Re = 5,85 \cdot 10^5$ , пограничный слой развивается от точки, отстоящей на расстоянии  $\Delta x^0 = 2,7$  от переходного участка, начальное сечение поменяно на расстоянии  $\Delta x^0 = 1$ . На рис. 5 изображены распределения трения на деформированной стенке ( $\tau^0 = \tau_w/\rho u_\infty^2$ ) и давление у этой поверхности ( $c_p = 2(p - p_0)/\rho u_\infty^2$ ,  $p_0$  — давление в начале переходного участка): сплошная линия — расчет, точки — эксперимент [13]. Распределение трения в отрывной зоне описывается удовлетворительно, однако на участке разгона наблюдается некоторое расхождение. В свою очередь, расчетное давление в отрывной зоне несколько завышается. Все же в целом соответствие можно признать удовлетворительным, но для повышения точности необходимо усовершенствовать модель турбулентности [10]. Расчеты течений в каналах проводили на сетках, содержащих 50 узлов вдоль оси  $x$ , 60 узлов — по  $y$  в пограничном слое и 20 — в невязком ядре. Время счета на ЭВМ ЕС-1061 примерно 5 мин.

7. Наконец, еще один тип течения, который можно рассчитать в приближении взаимодействующего пограничного слоя, — обтекание разделителя, установленного в канале (см. рис. 1, в). Сильное взаимодействие пограничного слоя с внешним потоком у задней кромки обусловлено здесь как резким изменением граничных условий, так и возможным отрывом от поверхности разделителя. Существенным отличием данной



Р и с. 5

задачи от задачи об обтекании задней кромки профиля [4] является то, что след развивается в канале и что полные параметры (в несжимаемой жидкости константы Бернулли) в потоках сверху и снизу от разделителя могут быть разными. В силу отмеченных обстоятельств в задаче о взаимодействии появляется еще один параметр — положение следа.

В качестве линии, характеризующей положение следа, введем разделительную линию тока ( $y = r(x)$ ), продолжающую обтекаемую поверхность за заднюю кромку ( $x = z$ ). Обозначим толщину вытеснения пограничного слоя и следа выше этой линии  $\delta_+$ , ниже  $\delta_-$ . Расчет течения осуществляется следующим образом. При заданных  $\delta_+$ ,  $\delta_-$ ,  $r$  независимо определяются невязкие течения в верхней и нижней половинах по той же методике, что и для отдельного канала. В области  $x \leq z$  решаются две обратные задачи (2.1)–(2.5) для пограничных слоев при заданных  $\delta_+$  и  $\delta_-$ . В области  $x > z$  также можно решать задачи (2.1)–(2.5) для верхней и нижней частей следа, но при этом необходимо заменить граничное условие прилипания условием непрерывности поля скорости на разделительной линии тока

$$(7.1) \quad Y = 0, \quad [U] = 0, \quad [\partial U / \partial Y] = 0, \quad V = 0, \quad \beta_+ = \beta_-,$$

где [...] — скачок параметра. В силу последнего из условий (7.1) в следе можно задавать только одну из величин:  $\delta_+$  или  $\delta_-$  — с той стороны от разделителя, с которой происходит отрыв (т. е. в схеме на рис. 1, в следует задавать  $\delta_-$ ).

Два условия сращивания  $(U_e)_+ = (u_e)_+$ ,  $(U_e)_- = (u_e)_-$  позволяют в области  $x \leq z$  определить  $\delta_+$  и  $\delta_-$ , а в области  $x > z$   $\delta_-$  и  $r$ . Соответствующий итерационный алгоритм является обобщением алгоритма Картера. Так, при  $x \leq z$  используется (5.1), а при  $x > z$

$$\begin{aligned} (\delta_-)_{i+1}/(\delta_-)_i &= 1 + \zeta_1((u_- - U_-)/U_-)_i + \zeta_2((u_+ + U_+)/U_+)_i, \\ r_{i+1}/r_i &= 1 + \chi_1((u_- - U_-)/U_-)_i + \chi_2((u_+ + U_+)/U_+)_i. \end{aligned}$$

Сходящиеся решения получены при  $\rho_1 = 1,0$ ;  $\rho_2 = 0$ ;  $\chi_1 = 0$ ;  $\chi_2 = 0,1$ . Обобщение алгоритма (5.4), (5.5) затруднено, поскольку отсутствует явное выражение зависимости  $\delta_+$  от  $\delta_-$ .

В качестве примера рассматривалось ламинарное обтекание разделителя, форма которого описывается зависимостью  $r(x)/L = 1 + \operatorname{tg} \alpha (x^0 - 0,9)$  при  $0,9 \leq x^0 \leq 1,9$ ,  $r(x)/L = 1$  при  $x^0 \leq 0,9$ ,  $x^0 = x/L$ ,  $L$  — длина отклоненной части,  $\alpha = 5^\circ$ , в канале с параллельными стенками излом контура при  $x^0 = 0,9$  сглажен радиусом скругления, равным единице. Пограничные слои на разделителе развивались от точки, отстоящей от задней кромки на расстоянии  $\Delta x^0 = 3,01$ , пограничные слои на стенках канала не учитывались,  $Re = 10^4$ . Варьировалось отношение скоростей на входе в верхнюю и нижнюю части канала ( $m = (u_\infty)_+/(u_\infty)_-$ ), пропорционально изменялись и  $Re_+$  (при  $m = 1$   $Re_+ = Re_-$ ). На рис. 6

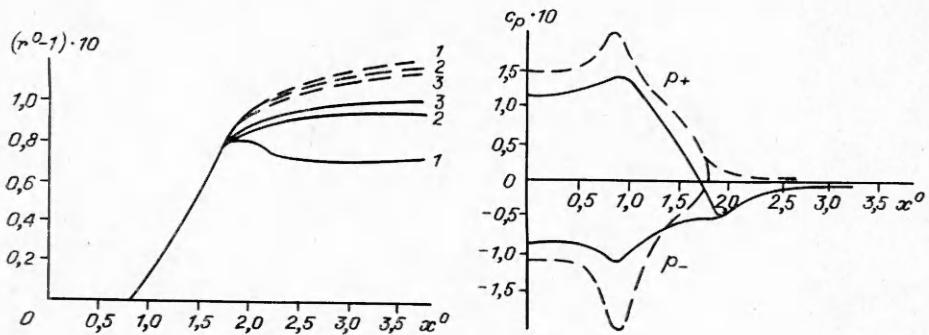


Рис. 6

показаны положения разделительных линий тока ( $r^0 = r/L$ ) при  $m = 0,5$  (1), 1,0 (2), 2,0 (3), штриховыми линиями нанесены соответствующие результаты для невязкого потока. Представлено также сопоставление распределений давления ( $c_p = (p - p_0)/\rho(u_\infty)_+^2$ ,  $p_0$  — давление на выходе из канала) в вязком и невязком потоках при  $m = 1,0$ . В невязком потоке положение разделительной линии слабо зависит от  $m$ . В вязком потоке у задней кромки наблюдается отрыв, интенсивность которого растет с уменьшением  $m$ , разделительная линия сильно деформируется у кромки. В вязком потоке у кромки наблюдается разрежение. Данная ситуация интересна тем, что, изменяя в одном потоке условия, можно управлять отрывом в другом.

Представленные результаты показывают, что вычислительная методика, с помощью которой интегрируются уравнения взаимодействующего пограничного слоя, позволяет эффективно рассчитывать ряд отрывных течений, интересных для практики.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Гогин Л. В., Степанов Г. Ю. Турбулентные отрывные течения.— М.: Наука, 1979.
2. Carter J. E. Solutions for laminar boundary-layers with separation and reattachment.— N. Y., 1974.— (Pap./AIAA; N 583).
3. McDonald H., Briley W. R. A survey of recent work on interacted boundary-layer theory for flow with separation // Numerical and physical aspects of aerodynamic flows. II.— N. Y.; Berlin: Springer, 1984.
4. Vatsa V. N., Verdon J. M. Viscid/inviscid interaction analysis of separated trailing-edge flows // AIAA J.— 1985.— V. 23, N 4.
5. Асимптотическая теория отрывных течений.— М.: Наука, 1987.
6. Хинце И. О. Турбулентность.— М.: Физматгиз, 1963.
7. Reyhner T. A., Flugge-Lotz I. The interaction of a shock wave with a laminar boundary layer // Intern. J. Non-Linear Mech.— 1968.— V. 3, N 2.
8. Самарский А. А. Теория разностных схем.— М.: Наука, 1977.
9. Блотнер Дж. Разностная схема с неравномерной сеткой для расчета турбулентных пограничных слоев // Численное решение задач гидромеханики.— М.: Мир, 1977.
10. Абрамович Г. И., Крашенинников С. Ю., Секундов А. И. Турбулентные течения при взаимодействии объемных сил и неавтомодельности.— М.: Машиностроение, 1975.
11. Simpson R. L., Chew Y. T., Shivaprasad B. G. The structure of separating turbulent boundary layer. Pt I. Mean flow and Reynolds stresses // J. Fluid Mech.— 1981.— V. 113.— P. 23.
12. Halim A., Hafez M. Calculation of separation bubbles using boundary-layer type equations // AIAA J.— 1986.— V. 24, N 4.
13. Serpa J. M., Lessman R. C., Hagist W. M. Turbulent separated and reattached flows over a curved surface.— N. Y., 1986.— (Pap./AIAA; N 1064).

г. Москва

Поступила 2/XII 1988 г.,  
в окончательном варианте — 10/V 1989 г.