

ИССЛЕДОВАНИЕ СТРУКТУРЫ ТРЕХМЕРНЫХ
ТУРБУЛЕНТНЫХ СТРУЙ

А. АГУЛЫКОВ, К. Е. ДЖАУГАШТИН, Л. П. ЯРИН

(Ленинград)

Приведены результаты экспериментального исследования аэродинамики трехмерных турбулентных струй с естественным и искусственно повышенным уровнем турбулентности. На основе измерений средних и пульсационных величин выявлены характерные особенности развития струй, образующихся при истечении несжимаемой жидкости из сопел прямоугольной формы и круглых насадков с косым срезом. Результаты эксперимента обобщены на основе методов эквивалентной задачи теории теплопроводности и баланса пульсационной энергии.

1. В последние годы выполнен ряд экспериментальных исследований структуры турбулентных струй с выраженной пространственной анизотропией течения [1-7]. К их числу относятся трехмерные струи и следы, а также плоские течения с асимметричным распределением средней скорости. Как показывают измерения, закономерности распространения таких струй существенно отличаются от закономерностей развития двумерных (плоских и осесимметричных) струйных течений.

Для турбулентных струй с выраженной анизотропией течения характерна сложная перестройка поля средних и пульсационных величин, сопровождающаяся весьма своеобразным, присущим только данному классу движений изменением локальных и интегральных характеристик и ориентации осей изотах в следе. Сложность и недостаточная изученность струйных течений такого типа затрудняет объяснение указанных выше эффектов и разработку рациональных методов расчета. Поэтому на первый план выдвигается задача экспериментального исследования структуры трехмерных струйных течений (включая подробное изучение поля пульсационных величин) с целью более полного описания картины явления и получения опорных данных для приближенного расчета.

В данной работе приведены результаты исследования аэродинамики трехмерных турбулентных струй, образующихся при истечении несжимаемой жидкости из осесимметричного насадка с косым срезом и сопла прямоугольной формы. Первый вид течения интересен как пример сложного пространственного движения с асимметричным распределением средней скорости, второй — как пример трехмерного течения, симметричного относительно двух взаимно перпендикулярных плоскостей, проходящих через ось струи.

2. Экспериментальная установка для изучения трехмерных струй выполнена в виде цилиндрической камеры ($\varnothing 123 \text{ мм}$, $L=760 \text{ мм}$), в проточной части которой расположен механический турбулизатор [8]. К торцу камеры с помощью профилированных переходников крепятся осесимметричные насадки с косым срезом или сопла прямоугольной формы. На фиг. 1 приведены схемы насадков и указана система координат. Установка снабжена электроподогревателем, обеспечивающим перегрев струи относительно окружающей среды на $30-40^\circ$.

Измерение скорости и температуры в струе проводилось с помощью

трубки Пито с диаметром приемного отверстия 0.5 мм и хромель-копелевой термопары с диаметром спая 0.3 мм. Для определения пульсационных величин использовался термоанемометр фирмы «Диза».

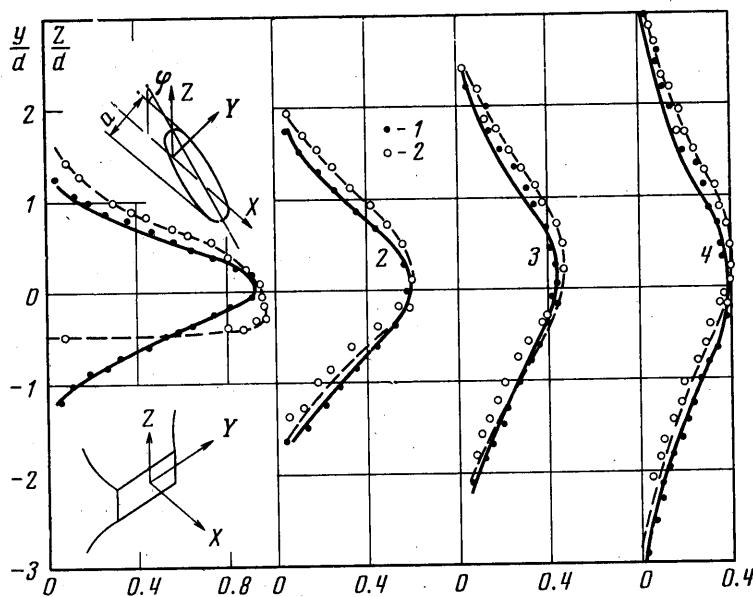
3. На фиг. 1 для одного значения угла скоса $\phi=80^\circ$ представлены данные по распределению средней скорости в поперечных сечениях струи, истекающей из осесимметричного сопла с косым срезом. (Данные 1–4 соответствуют значениям $X/d=6.3; 10.7; 14; 16$.) Они показывают, что во всей области течения профили скорости в плоскости XY (точки 1) симметричны относительно оси, проходящей через центр сопла. Распределение скорости в плоскости XZ (точки 2) имеет значительно более сложный вид. Вблизи устья, в соответствии с предысторией потока — наличием в пределах сопла свободного и пристенного пограничного слоя, — профили скорости асимметричны. Координата, отвечающая максимуму U , смещена к той стороне сопла, на которой формируется пристенный пограничный слой. Это смещение зависит от угла скоса сопла и возрастает с увеличением последнего. При удалении от устья течения точка, отвечающая максимальному значению скорости, мигрирует в плоскости XZ , приближаясь вначале к оси, проходящей через центр насадка, а затем удаляясь от нее на некоторое расстояние. На значительном удалении от сопла распределение средней скорости в плоскости XZ практически симметрично относительно некоторой оси, параллельной геометрической оси насадка и смещенной относительно последней на некоторое расстояние.

Более полное представление о структуре течения дают данные по распределению средней и пульсационной скорости, температуры, напряжения турбулентного трения и потока тепла. Они показывают, в частности, что в струе с асимметричным начальным распределением скорости происходит сложная перестройка поля течения, сопровождающаяся изменением соотношения между условными толщинами пограничных слоев в плоскостях XY и XZ и изменением ориентации осей изотах и изотерм. На значительном удалении от устья (различном для плоскостей XY и XZ) распределение средней скорости и температуры может быть представлено в виде универсальных зависимостей, описываемых известной формулой Шлихтинга [9]. Что касается распределения пульсационных величин, то оно оказывается существенно различным в плоскостях XY и XZ . В плоскости XY профили $\sqrt{\langle u^2 \rangle}/U_0$, $\sqrt{\langle V^2 \rangle}/U_0$ и $\sqrt{\langle w^2 \rangle}/U_0$ имеют типичный для струйных течений с осевой симметрией вид с выраженным провалом в окрестности оси и максимумом в области наибольшего градиента U . В плоскости XZ симметрия в распределении $\sqrt{\langle u^2 \rangle}/U_0$, $\sqrt{\langle V^2 \rangle}/U_0$ и $\sqrt{\langle w^2 \rangle}/U_0$ (фиг. 2, точки 1, 2, 3 соответственно) нарушается. Совокупностям точек 1–3 на фиг. 2 соответствуют значения $X/d=6; 10.6; 22$. Наибольшим значениям пульсационной скорости отвечает зона резкого изменения V , являющаяся продолжением пристенного пограничного слоя. В основном участке распределение пульсационной скорости приближается к симметричному. Наблюдается анизотропия течения: в обеих плоскостях продольная составляющая пульсационной скорости заметно превышает поперечную. Отметим также, что в окрестности точки, в которой турбулентное трение обращается в нуль, распределение интенсивности пульсаций всех трех компонент скорости, как видно из фиг. 2, приближается к изотропному (в сечении $X/d=6$).

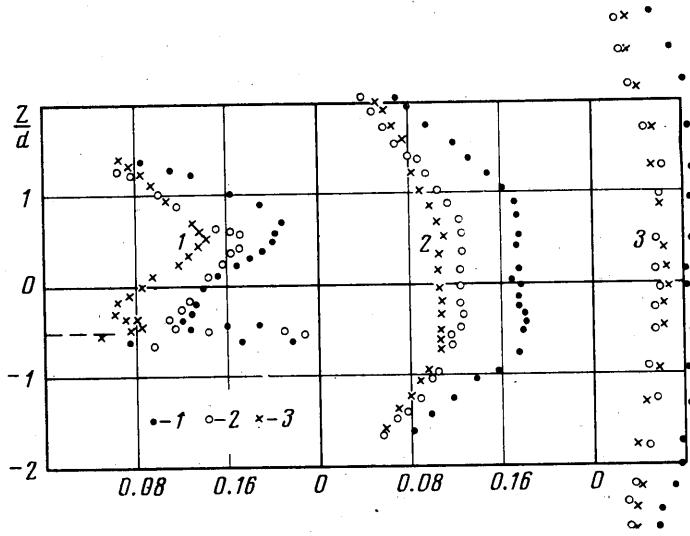
На фиг. 3, 4 приведены результаты измерений напряжения трения и потока тепла (а также скорости и температуры) в основных плоскостях (в плоскости XY — на фиг. 3, в плоскости XZ — на фиг. 4). Точки 1–4 представляют соответственно значения следующих величин:

$$1 - 10^2 \langle uv \rangle / U_0^2; 10^2 \langle uw \rangle / U_0^2; 2 - U / U_0; 3 - 10^2 \langle vt \rangle / U_0 \Delta T_0;$$

$$10^2 \langle wt \rangle / U_0 \Delta t; 4 - \Delta T / \Delta T_0.$$



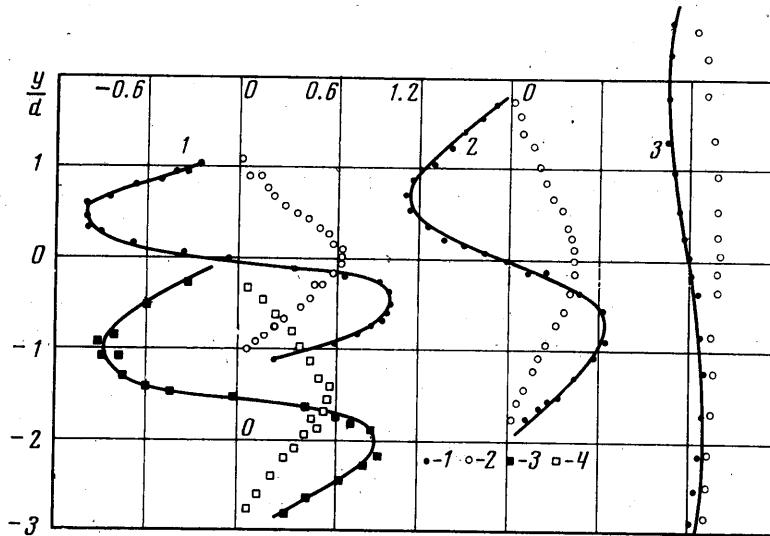
Фиг. 1



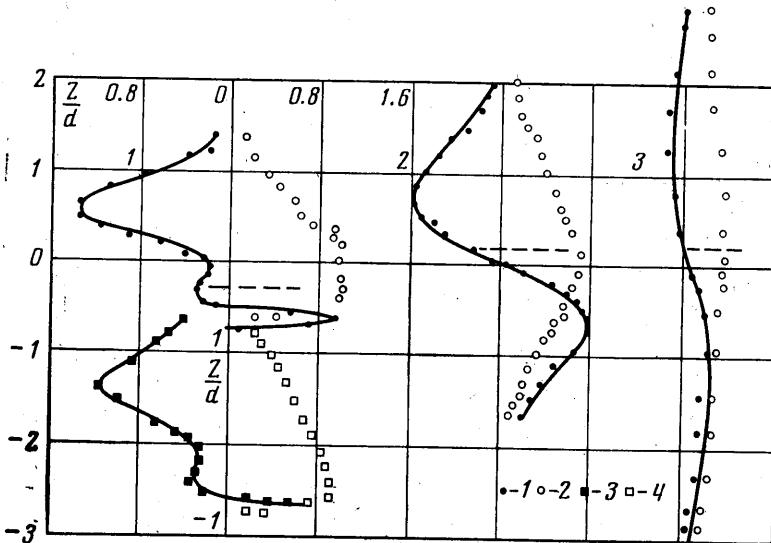
Фиг. 2

Видно (фиг. 3), что в струях с несимметричным распределением средней скорости не выполняется известное соотношение Прандтля, связывающее напряжение турбулентного трения (поток тепла) с градиентом средней скорости (температуры). Совокупности точек 1–3 на фиг. 3, 4 соответствуют значениям $X/d=6$; 10.6; 22. Как видно из графика в струе, истекающей из насадка с косым срезом, координаты, отвечающие значениям $\langle uw \rangle = 0$ и $du/dz = 0$, заметно отличаются друг от друга. Это отличие оказывается тем больше, чем большее степень асимметрии потока.

Указанные особенности развития струйного движения с асимметричным распределением скорости сохраняются и при искусственной турбули-



Фиг. 3



Фиг. 4

зации потока. Наложение с помощью механического турбулизатора низкочастотных пульсаций не приводит к изменению качественной картины распределения характерных величин, а способствует лишь более раннему вырождению начальных неоднородностей и переходу к течению с симметричным распределением скорости, температуры и т. д.

Опытные данные, относящиеся к распространению трёхмерной струи, показывают, что интенсивность нарастания толщин пограничного слоя в плоскостях XY и XZ различна. Это, как и в предыдущем случае, приводит к изменению ориентации осей изотах по мере удаления от среза сопла. Что касается профилей U , то в каждой из диаметральных плоскостей они аналогичны профилям соответствующих величин в двумерных струйных течениях. Данные измерений пульсационных характеристик показывают, что уровень пульсаций на границе струи вдоль длиной

стороны щели (см. фиг. 5; обозначения те же, что и на фиг. 2, S — площадь сопла, совокупностям точек 1—3 соответствуют значения $X/\sqrt{S}=2.2; 13.4; 22$) в начальных сечениях несколько превышает величину пульсаций в плоскости XZ . Это связано с тем, что в этой области в порождение энергии вносит вклад градиент скорости вдоль обеих поперечных координат. С удалением от щели эти различия в значениях интенсивности пульсаций скорости исчезают.

4. Для приближенного расчета трехмерных струй использован метод эквивалентной задачи теории теплопроводности [7]. Хотя этот метод не отражает некоторых особенностей течения (в частности, поворота осей изотах), он может быть использован для оценки поля средней скорости и температуры.

Речь сводится к интегрированию системы уравнений и граничных условий

$$\frac{\partial F_i}{\partial \xi_i} = \frac{\partial^2 F_i}{\partial Y^2} + \frac{\partial^2 F_i}{\partial Z^2}$$

$$F_i = F_0(Y, Z), \xi_i = 0; F \rightarrow 0, Y \rightarrow \pm\infty, Z \rightarrow \pm\infty$$

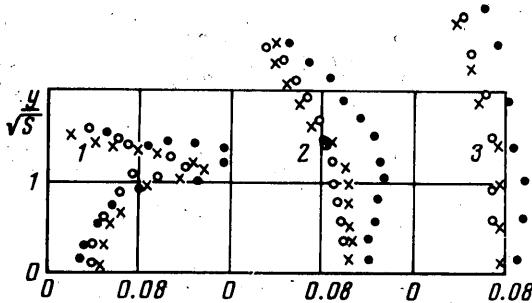
где $F_i = \rho U^2$; $F_i = \rho U^* \Delta T$ — соответственно для динамической или тепловой задачи, U^* — средняя скорость, $F_0(YZ)$ — начальное распределение плотности потока импульса и избыточного теплосодержания, $\xi_i = \xi_u$; ξ_t — для динамической и тепловой задачи ($\xi_u/\xi_t = \sigma = \text{const}$ — аналог турбулентного числа Прандтля), $\xi_i = \xi_i(X)$ — некоторая функция продольной координаты, определяемая из сопоставления опытных и расчетных данных по изменению ρU^2 вдоль оси.

На фиг. 1 (сплошная линия — плоскость XY , пунктирная — плоскость XZ) приведено сопоставление результатов расчета и эксперимента для истекающих из кососрезанного сопла струй. Из графика видно, что расчет удовлетворительно согласуется с опытными данными.

5. Выполним приближенный расчет пульсационных характеристик трехмерных турбулентных струй и проведем сопоставление опытных и расчетных данных.

Исходной для анализа является система уравнений для одноточечных моментов второго порядка для поля скоростей и температуры, замкнутая на основе полуэмпирических гипотез А. Н. Колмогорова и Ротта и их аналогов для теплового поля [10—13]. Для развитого турбулентного течения с поперечным сдвигом при пренебрежении моментами третьего порядка она имеет вид

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial \tau} \langle u_i u_j \rangle + \langle u_k u_j \rangle \frac{\partial U_i}{\partial X_k} + \langle u_k u_i \rangle \frac{\partial U_j}{\partial X_k} + \\ + K \frac{\sqrt{E}}{l} \left(\langle u_i u_j \rangle - \frac{2}{3} \delta_{ij} E \right) + \frac{2}{3} C \delta_{ij} \frac{E^{3/2}}{l} = 0 \end{aligned}$$



Фиг. 5

$$(5.1) \quad \frac{\partial}{\partial \tau} \langle u_i t \rangle + \langle u_k t \rangle \frac{\partial U_i}{\partial X_k} + \langle u_k u_i \rangle \frac{\partial T}{\partial X_k} + K_i \frac{\sqrt{E}}{l} \langle u_i t \rangle = 0$$

$$\frac{\partial}{\partial \tau} \frac{\langle t^2 \rangle}{2} + \langle u_k t \rangle \frac{\partial T}{\partial X_k} + C_i \frac{\langle t^2 \rangle \sqrt{E}}{l} = 0$$

$$E = \frac{1}{2} (\langle u^2 \rangle + \langle v^2 \rangle + \langle w^2 \rangle)$$

где K, C, K_i, C_i — эмпирические постоянные.

Рассмотрим течение потока несжимаемой жидкости в направлении оси X . Распределение скорости и температуры будем предполагать однородным по оси X и неоднородным в поперечных направлениях Y и Z ($U = (U(Y, Z); 0, 0)$, $T = T(Y, Z)$). Для установившегося течения из уравнений (5.1) получим следующую систему уравнений относительно моментов второго порядка:

$$(5.2) \quad \begin{aligned} & \langle uv \rangle \frac{\partial U}{\partial Y} + \langle uw \rangle \frac{\partial U}{\partial Z} + \frac{k}{2} \frac{\sqrt{E}}{l} \left(\langle u^2 \rangle - \frac{2}{3} E \right) + \frac{C}{3} \frac{E^{3/2}}{l} = 0 \\ & \frac{K}{2} \frac{\sqrt{E}}{l} \left(\langle v^2 \rangle - \frac{2}{3} E \right) + \frac{C}{3} \frac{E^{3/2}}{l} = 0 \\ & \frac{K}{2} \frac{\sqrt{E}}{l} \left(\langle w^2 \rangle - \frac{2}{3} E \right) + \frac{C}{3} \frac{E^{3/2}}{l} = 0 \\ & \langle v^2 \rangle \frac{\partial U}{\partial Y} + \langle uw \rangle \frac{\partial U}{\partial Z} + K \frac{\sqrt{E}}{l} \langle uv \rangle = 0 \\ & \langle vw \rangle \frac{\partial U}{\partial Y} + \langle w^2 \rangle \frac{\partial U}{\partial Z} + K \frac{\sqrt{E}}{l} \langle uw \rangle = 0 \\ & K \frac{\sqrt{E}}{l} \langle vw \rangle = 0 \\ & \langle tv \rangle \frac{\partial U}{\partial Y} + \langle tw \rangle \frac{\partial U}{\partial Z} + \langle uv \rangle \frac{\partial T}{\partial Y} + \langle uw \rangle \frac{\partial T}{\partial Z} + K_i \frac{\sqrt{E}}{l} \langle ut \rangle = 0 \\ & \langle v^2 \rangle \frac{\partial T}{\partial Y} + \langle vw \rangle \frac{\partial T}{\partial Z} - K_i \frac{\sqrt{E}}{l} \langle vt \rangle = 0 \\ & \langle vw \rangle \frac{\partial T}{\partial Y} + \langle w^2 \rangle \frac{\partial T}{\partial Z} + K_i \frac{\sqrt{E}}{l} \langle wt \rangle = 0 \\ & \langle tv \rangle \frac{\partial T}{\partial Y} + \langle tw \rangle \frac{\partial T}{\partial Z} + C_i \frac{\sqrt{E}}{l} \langle t^2 \rangle = 0 \end{aligned}$$

Эта система из 10 уравнений является алгебраической и служит для определения 10 моментов второго порядка $\langle u_i u_j \rangle$, $\langle t u_i \rangle$, $\langle t^2 \rangle$. Решение этой системы имеет следующий вид:

$$\begin{aligned}
 \langle u^2 \rangle &= \frac{2}{3} \frac{2+K/C}{\left[\frac{2}{3} \left(\frac{K}{C} - 1 \right) \right]^{\frac{1}{2}}} l^2 \left[\left(\frac{\partial U}{\partial Y} \right)^2 + \left(\frac{\partial U}{\partial Z} \right)^2 \right] \\
 \langle v^2 \rangle = \langle w^2 \rangle &= \frac{2}{3} \sqrt{\frac{2}{3} \left(\frac{K}{C} - 1 \right)} l^2 \left[\left(\frac{\partial U}{\partial Z} \right)^2 + \left(\frac{\partial U}{\partial Y} \right)^2 \right] \\
 \langle uv \rangle = -l^2 \sqrt{\left(\frac{\partial U}{\partial Y} \right)^2 + \left(\frac{\partial U}{\partial Z} \right)^2} \frac{\partial U}{\partial Y} \\
 (5.3) \quad \langle uw \rangle = -l^2 \sqrt{\left(\frac{\partial U}{\partial Y} \right)^2 + \left(\frac{\partial U}{\partial Z} \right)^2} \frac{\partial U}{\partial Z} \\
 \langle tw \rangle &= \frac{K}{K_t} l^2 \sqrt{\left(\frac{\partial U}{\partial Y} \right)^2 + \left(\frac{\partial U}{\partial Z} \right)^2} \frac{\partial T}{\partial Z} \\
 \langle t^2 \rangle &= \frac{C}{C_t} \frac{K}{K_t} \frac{K/C}{[2/3(K/C-1)]^{1/2}} l^2 \left[\left(\frac{\partial T}{\partial Y} \right)^2 + \left(\frac{\partial T}{\partial Z} \right)^2 \right] \\
 \langle tu \rangle &= \frac{K}{K_t} \left(1 + \frac{K}{K_t} \right) \frac{1}{[2/3(K/C-1)]^{1/2}} l^2 \left[\frac{\partial U}{\partial Y} \frac{\partial T}{\partial Y} + \frac{\partial U}{\partial Z} \frac{\partial T}{\partial Z} \right] \\
 \langle vw \rangle &= 0
 \end{aligned}$$

Следует отметить, что численный коэффициент в выражении для турбулентного трения был принят равным единице, поскольку масштаб l определен с точностью до постоянного множителя. Остальные соотношения записаны с учетом этого условия.

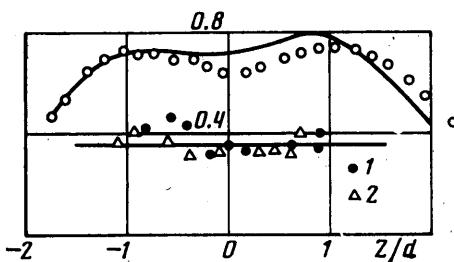
Для течения с поперечным сдвигом только в направлении оси Y ($\partial/\partial Z = 0$) выражения для турбулентного потока импульса и тепла (в 5.3) переходят в известные формулы Прандтля — $\langle uv \rangle = l^2 |\partial U/\partial Y| \cdot \partial U/\partial Y$, $-\langle tv \rangle = l^2 |\partial U/\partial Y| \partial T/\partial Y$, которые являются основой для полуэмпирического расчета двумерных течений. Остальные соотношения служат для приближенной оценки пульсационных характеристик. В общем виде (при наличии градиента скорости и температуры в двух поперечных направлениях) выражения (5.3) для моментов служат для расчета трехмерных течений. В частности, формулы для касательных напряжений трения и теплового потока являются обобщением формулы Прандтля для трехмерных течений, а выражения для моментов второго порядка пригодны для их приближенной оценки.

Для оценки моментов второго порядка следует задать значения эмпирических констант. Из соотношений (5.3) видно, что в расчетные формулы входят эмпирические константы K/C , K_t/K , C_t/C . Существенно, что все они могут быть оценены на основании опытов по измерению средних и пульсационных характеристик для двумерных течений. Расчеты показывают, что значение $K/C \approx 7$, турбулентное число Прандтля $\sigma_t = K_t/K \approx 0.75$. Меньше информации имеется для определения C_t/C , однако по некоторым оценкам эту величину можно считать порядка $C_t/C \geq 1$ [14].

Выполним приближенную оценку моментов второго порядка и произведем сопоставление их с опытными данными. Для этой цели требуются значения локальных градиентов средней скорости и температур, а также значение масштаба l . Первые из них могут быть вычислены по опытным

данным, однако масштаб турбулентности остается неопределенным. Поэтому в рамках развитой схемы расчета и при отсутствии сведений о масштабе возможны оценки в основном относительных значений моментов второго порядка.

Сравнение расчетных величин $\langle u^2 \rangle / \langle v^2 \rangle = 1.3$, $\langle v^2 \rangle / \langle w^2 \rangle = 1$ с соответствующими опытными данными для обеих исследованных струй-



Фиг. 6

ных течений (в сечении $X/d=10.6$ и 22 и $X/\sqrt{S}=22$) показывает, что различие между ними не превышает $10-15\%$. Значения $R_{uv}=0.4$, за исключением осевой и периферийной областей струи, также удовлетворительно согласуются с экспериментальными данными.

Расчет пульсационных характеристик температурного поля струи, истекающей из косо срезанного насадка, выполнен лишь вдоль оси Z ($Y=0$). Это связано с тем, что вдоль этой линии значение $\partial T / \partial Y = 0$, что позволяет упростить расчетные формулы. В частности, используя это условие, а также исключая масштаб l с помощью выражения для $\langle u^2 \rangle$, получим следующее соотношение для расчета $\sqrt{\langle t^2 \rangle} / \Delta T_0$:

$$(5.4) \quad \sqrt{\langle t^2 \rangle} / \Delta T_0 = \sqrt{\frac{3}{2} \frac{C}{C_i} \frac{K}{K_i} \frac{K}{C} \left(2 + \frac{K}{C}\right)^{-1} \frac{\partial T}{\partial Z}} / \frac{\partial U}{\partial Z}$$

Распределение $\sqrt{\langle t^2 \rangle}$, вычисленное по формуле (5.4), не только качественно, но и количественно близко к экспериментальному при значении $x/\sqrt{S}=2.5$ ($10\sqrt{\langle t^2 \rangle} / \Delta T_0$, верхний график на фиг. 6). То же самое имеет место и при сопоставлении коэффициентов корреляции температуры и скорости (нижний график на фиг. 6, точки 1 — R_{ut} , 2 — R_{wt} , линия — расчет). Кривые фиг. 6 соответствуют значению $-X/\sqrt{S}=10.6$. Заметим, что аналогичные расчеты пульсационных характеристик струи, истекающей из косо срезанного сопла, также удовлетворительно согласуются с опытными данными.

Таким образом, полученные опытные данные достаточно полно характеризуют закономерности развития струйных течений с выраженной анизотропией. Наряду с самостоятельным значением они являются основой для разработки эффективных расчетных схем. Как и в других случаях, последовательное применение метода баланса пульсационной энергии позволяет в значительной мере отразить характерные особенности сложного явления.

Поступила 5 IX 1974

ЛИТЕРАТУРА

1. Sforza P. M., Steiger M. H., Trentacoste N. Studies on three-dimensional viscous jets, AJAA Journal, 1966, vol. 4, No. 5. (Рус. перев.: Исследование трехмерных вязких струй. Ракетная техника и космонавтика, 1966, т. 4, № 5.)
2. Trentacoste N., Sforza P. Further experimental results for three-dimensional free jets. AJAA Journal, 1967, vol. 5, No. 5. (Рус. перев.: Результаты дальнейшего экспериментального исследования трехмерных свободных струй. Ракетная техника и космонавтика, 1967, т. 5, № 5.)

3. Kuo Y., Baldwin L. V. Diffusion and decay of turbulent elliptic wakes. AJAA Journal, 1966, vol. 4, No. 9. (Рус. перев.: Диффузия и затухание турбулентных эллиптических следов. Ракетная техника и космонавтика, 1966, т. 4, № 9.)
4. Уханова Л. Н. Структура течения в трехмерных турбулентных следах. Инж.-физ. ж., 1973, т. 25, № 5.
5. Hinze J. O. Turbulent flow regions with shear stress and mean velocity gradient of opposite sign. Appl. Sci., Res., 1970, vol. 22, No. 3/4.
6. Eskinazi S., Erian F. F. Energy reversal in turbulent flows. Phys. Fluids, 1969, vol. 12, No. 10.
7. Вулис Л. А., Кащаров В. П. Теория струй вязкой жидкости. М., «Наука», 1965.
8. Вулис Л. А., Михасенко Ю. И. Об интенсификации переноса тепла и вещества в свободной струе при помощи механического турбулизатора. Изв. АН СССР. МЖГ, 1968, № 1.
9. Абрамович Г. Н. Теория турбулентных струй. М., Физматгиз, 1960.
10. Rotta J. Statistische Theorie nichthomogener Turbulenz. Z. Physik, 1951, Bd 129, Nr. 5.
11. Левин В. Б. К расчету основных характеристик турбулентных потоков с поперечным сдвигом. Теплофизика высоких температур, 1964, т. 2, № 4.
12. Джаягашин К. Е. Турбулентные струи проводящей жидкости. 1, 2. Магнитная гидродинамика, 1970, № 2 и № 3.
13. Гнатюк В. В., Гнатюк Т. А., Джаягашин К. Е. Струи проводящей жидкости в поперечном магнитном поле. Магнитная гидродинамика, 1973, № 2.
14. Хинце И. О. Турбулентность. М., Физматгиз, 1963.