УДК 534.13:533.6.011.5

## ИССЛЕДОВАНИЕ СВЕРХЗВУКОВЫХ НЕДОРАСШИРЕННЫХ СТРУЙ, ИСТЕКАЮЩИХ В ЗАТОПЛЕННОЕ ЩЕЛЕВОЕ ПРОСТРАНСТВО

## С. П. Киселев, В. П. Киселев, В. Н. Зайковский

Институт теоретической и прикладной механики им. С. А. Христиановича СО РАН, 630090 Новосибирск, Россия E-mails: kiselev@itam.nsc.ru, kiselevvp@itam.nsc.ru, zaikovskii@itam.nsc.ru

Представлены результаты экспериментального и численного моделирования сверхзвуковых недорасширенных струй, истекающих в затопленное щелевое пространство, образованное двумя параллельными дисками. Показано, что структура истекающей нерасчетной струи зависит от расстояния между дисками. Сила трения, действующая со стороны дисков на газ, приводит к существенному изменению структуры сверхзвуковой струи. На некотором расстоянии между дисками в сверхзвуковой струе возникает криволинейная ударная волна, за которой имеет место дозвуковое течение. В этом случае граница струи вместо обычной бочкообразной формы приобретает веерообразную форму.

Ключевые слова: щелевое пространство, плоский канал, сверхзвуковая струя, ударная волна, численное моделирование, разностная схема, эксперимент.

DOI: 10.15372/PMTF20200208

Введение. В данной работе приводятся результаты исследования сверхзвуковых недорасширенных струй, истекающих из прямоугольного канала в затопленное пространство между двумя параллельными дисками, образующими щелевое пространство. В работе [1], в которой исследовалось осесимметричное сверхзвуковое течение в радиальном сопле, образованном двумя параллельными дисками (на выходе из сопла перерасширенная струя истекала в окружающее пространство), обнаружено возникновение ударной волны внутри сопла, обусловленное отрывом пограничного слоя за счет возмущений, распространяющихся по пограничному слою из окружающей среды. Заметим, что радиальные сопла играют большую роль в современных технологиях. В работе [2] показано, что радиальные сопла можно использовать при холодном газодинамическом напылении для нанесения покрытий на внутреннюю поверхность труб. В сверхзвуковое радиальное сопло подаются металлические микрочастицы, которые ускоряются в нем до скорости порядка 500 м/с. Если поместить радиальное сопло в трубу, то при соударении ускоренных микрочастиц с внутренней поверхностью трубы на ней возникает прочное покрытие. Изучение этого явления стимулировало исследования сверхзвуковых течений газа в радиальных соплах [3–5]. Обнаружено, что в этих течениях за счет действия силы трения со стороны

Работа выполнена при частичной финансовой поддержке Российского фонда фундаментальных исследований (код проекта 19-01-00292-а) и в рамках Программы фундаментальных научных исследований государственных академий наук на 2013–2020 г. (код проекта АААА-А17-117030610124-0).

<sup>©</sup> Киселев С. П., Киселев В. П., Зайковский В. Н., 2020

стенок сопла образуется псевдоскачок, в котором происходят потери полного давления. В работе [6] исследовались автоколебания, которые возникают при истечении сверхзвуковой струи в окружающее пространство и могут оказывать влияние на качество покрытия. В указанных выше работах рассматривались течения, в которых параметры газа являются функциями только радиуса. В настоящей работе исследуются более сложные течения, в которых параметры газа зависят не только от радиуса, но и от полярного угла.

1. Постановка эксперимента. Исследовались недорасширенные сверхзвуковые струи, истекающие из прямоугольного канала в щелевое пространство. Схема канала и щелевого пространства в плоскостях x, z и x, y показана на рис. 1. Щелевое пространство  $r_2 < r < r_e$  образовано двумя параллельными дисками радиусом  $r_e = 36$  мм, надетыми на центральный стержень радиусом  $r_0$ . Расстояние между дисками h менялось путем смещения внешнего диска по центральному стержню. В пространство между дисками вставлялась кольцевая прокладка с прямоугольным вырезом (см. рис. 1) с внутренним радиусом  $r_0 = 5$  мм, внешним  $r_2 = 20$  мм и толщиной h, равной величине зазора между дисками. Вырез образовывал плоский канал, который имел длину а и поперечное прямоугольное сечение с размерами b и h. Канал начинался в сечении  $x_i = 7$  мм и заканчивался в сечении  $x = r_2$ . За каналом находилось щелевое пространство, заполненное воздухом при нормальных условиях. Вне канала расстояние между дисками заполнено прокладкой. В канал газ подается под давлением  $p_0$  из форкамеры через щель с размерами  $x_i < x < r_1$ , -b/2 < y < b/2 (см. рис. 1,б). Форкамера представляла собой цилиндрическую трубу с внутренним радиусом  $r_0 = 5$  мм и внешним радиусом  $r_1 = 9$  мм (см. рис. 1, a), в которой в течение эксперимента поддерживались давление  $p_0$  и температура  $T_0$ .

В качестве рабочего газа использовался холодный воздух с температурой  $T_0 = 300$  К. Давление газа в форкамере  $p_0$  в различных экспериментах менялось в диапазоне 0,9 МПа  $\leq p_0 \leq 1,0$  МПа. Истечение газа из щелевого пространства происходило в окружающее пространство, которое было заполнено воздухом при нормальных условиях (давление  $p_{\infty} = 0,1$  МПа, температура  $T_{\infty} = 300$  К). В проводимых экспериментах измерялось



Рис. 1. Схема течения в канале и щелевом пространстве в плоскостях x, z (*a*) и x, y (*б*):

1 — внешний диск, 2 — внутренний диск, 3 — центральный стержень, 4 — форкамера, 5 — прокладка

давление на поверхности внешнего диска, для чего на внешнем диске в радиальном направлении сделано 11 дренажных отверстий диаметром  $d_i = 0.8$  мм. С помощью пневмометрических трубок дренажные отверстия соединены с тензометрическими датчиками давления на кремниевых интегральных мембранах, разработанными в Институте теоретической и прикладной механики СО РАН. Погрешность измерения статического давления составляла 0,5 %.

2. Методика численного расчета задачи об истечении струи в затопленное щелевое пространство. В работах [3, 4] показано, что для расчета сверхзвукового течения газа в радиальном сопле шириной h < 2 мм можно использовать канальное приближение, в котором параметры газа не зависят от поперечной координаты z, а влияние стенок сопла моделируется силой трения в правой части уравнения движения газа. Уравнения двумерной модели получаются путем осреднения трехмерных уравнений по поперечному сечению z. Уравнения неразрывности, движения и энергии газа для средних параметров газа в плоскости x, y имеют вид

$$\frac{\partial f}{\partial t} + \frac{\partial F}{\partial x} + \frac{\partial G}{\partial y} + H = 0, \qquad (2.1)$$

где

$$f = \begin{pmatrix} \rho \\ \rho u \\ \rho v \\ \rho (e + v^2/2) \end{pmatrix}, \qquad F = \begin{pmatrix} \rho u \\ \rho u^2 + p \\ \rho uv \\ \rho u(e + p/\rho + v^2/2) \end{pmatrix},$$
$$G = \begin{pmatrix} \rho v \\ \rho v u \\ \rho v^2 + p \\ \rho v(e + p/\rho + v^2/2) \end{pmatrix}, \qquad H = \begin{pmatrix} 0 \\ \tau_x \\ \tau_y \\ 0 \end{pmatrix}, \qquad p = \rho RT, \quad e = C_v T,$$
$$\tau_x = \frac{C_f \rho u |\mathbf{v}|}{h}, \qquad \tau_y = \frac{C_f \rho v |\mathbf{v}|}{h}, \qquad C_f = \frac{12}{\text{Re}} + \frac{0.06}{(2 \text{ Re})^{0.25}},$$
$$\text{Re} = \frac{\rho |\mathbf{v}|h}{\mu}, \qquad \mu = \mu_0 \frac{T_0 - T_1}{T - T_1} \left(\frac{T}{T_0}\right)^{3/2},$$

 $\rho, p, e, T$ — плотность, давление, удельная внутренняя энергия, температура газа; u, v— компоненты скорости вдоль осей x и y;  $v^2 = u^2 + v^2$ — квадрат модуля скорости;  $\tau_x, \tau_y$ — компоненты силы трения, действующей со стороны дисков на газ;  $C_f, C_v$ — коэффициенты сопротивления и теплоемкости;  $\mu$ — динамическая вязкость; R— газовая постоянная; Re— число Рейнольдса. Коэффициент сопротивления  $C_f$  состоит из двух членов, первый из которых дает зависимость от числа Рейнольдса для ламинарного течения, а второй— для турбулентного. Коэффициент в числителе второго члена выбирался из условия наилучшего соответствия результатов расчетов и экспериментов в задаче о сверхзвуковом течении газа в радиальном сопле [3–5]. Число Рейнольдса Re в выражении для  $C_f$  вычислялось при температуре, равной полусумме статической температуры газа и температуры стенки сопла:  $T' = (T + T_W)/2$ . В настоящей работе статическая температура T находилась из решения системы уравнений (2.1), а температура стенки равна температуре торможения:  $T_W = T_0$ . Влияние вязкости приводит к появлению в правых частях уравнений движения силы  $\tau_x, \tau_y$ , действующей на газ со стороны стенок сопла.

Система уравнений (2.1) решалась численно в предположении, что действие силы трения со стороны стенок сопла распространяется на всю область течения, являющегося



Рис. 2. Расчетная область в плоскости *x*, *y*: линии со стрелками — линии тока, штриховая линия — входное сечение

турбулентным. Для характерных параметров потока в канале h = 0.2 мм,  $u \approx 10^3$  м/с число Рейнольдса имеет порядок  $\mathrm{Re} \approx 10^4$ . На противоположных стенках канала возникают турбулентные пограничные слои, толщина которых при увеличении х увеличивается по линейному закону  $\delta = v_* x/u$ , где  $v_*$  — характерная скорость турбулентных пульсаций [6]. Воздействие силы трения со стороны стенок сопла на течение газа наблюдается после смыкания пограничных слоев, которое происходит при условии  $\delta = h/2$ . Оценим расстояние от входа в канал до точки смыкания пограничных слоев  $\Delta x_* = r_* - r_1$ . Ис-пользуя выражения для напряжения трения на пластине  $\sigma_{xz} = \rho v_*^2 = C_f \rho u^2$ , получаем  $u/v_* = \sqrt{2/C_f}$  [7]. В случае турбулентного течения  $C_f \approx 0.06/ \text{Re}^{1/4}$ , поэтому при  $\text{Re} \approx 10^4$  находим  $u/v_* \approx 20$ . Подставляя значения  $\delta = h/2$ ,  $x = \Delta x_*$ ,  $u/v_* \approx 20$  в формулу  $\delta = v_* x/u$ , получаем  $\Delta x_* \approx 10h$ . Полагая h = 0,2 мм, находим искомую оценку  $\Delta x_* \approx 2$  мм. Сравним данную оценку  $\Delta x_*$  с результатами численного расчета турбулентного течения газа в радиальном сопле в рамках SST- $(k-\omega)$ -модели турбулентности. В работе [3] показано, что в радиальном сопле шириной h = 0.2 мм при параметрах газа в форкамере  $p_0 = 1,0$  МПа,  $T_0 = 300$  К смыкание пограничных слоев в течении газа происходит на расстоянии  $\Delta x_* \approx 4$  мм от входа в сопло. Это удовлетворительно согласуется с данной оценкой. Таким образом, расстояние от входа в канал до точки смыкания пограничных слоев  $\Delta x_*$  на порядок меньше радиуса сопла  $r_e = 36$  мм. В данной работе влиянием  $\Delta x_*$ пренебрегалось, поэтому действие силы трения со стороны стенок сопла на течение газа учитывалось во всей области течения.

Численное моделирование течения газа в канале и щелевом пространстве проводилось в плоскости x, y. Вследствие симметрии задачи относительно оси Ox (см. рис.  $1, \delta$ ) течение газа рассчитывалось в области y > 0. На рис. 2 показана расчетная область GOF, где для удобства представления результатов расчетов система координат повернута на угол  $90^{\circ}$  относительно рис.  $1, \delta$ .

Газ втекает в канал AB через конвергентное сопло AD, через сечение BE вытекает в щелевое пространство. Линия тока, выходящая из точки B и являющаяся границей струи, расположена под углом  $\varphi$  к оси канала. Система уравнений (2.1) решалась при следующих граничных условиях. В силу симметрии задачи на границах OF, CG задавалось условие симметрии, на заштрихованных границах DABC — условие непротекания. Во входном сечении  $x = x_i$  (см. рис. 2) задавались давление  $p_0$ , температура  $T_0$  и скорость v = 0. Четвертое условие для скорости u при  $x = x_i$  определялось из условия сохранения риманова инварианта  $J_{-} = u - 2c/(\gamma - 1)$  вдоль характеристики  $C_{-} (dx/dt = u - c)$ . На выходе из сопла на линии GF ставилось граничное условие вытекания в область газа, находящегося при нормальных условиях  $p = p_{\infty}$ ,  $T = T_{\infty}$ . Если на границе GF число Маха M > 1, то на границе ставились условия симметрии, если M < 1, то задавалось  $p_{\infty}$ , остальные условия находились из соотношений на характеристиках  $C_{+}$ ,  $C_{0}$ . В начальный момент времени задавался разрыв параметров газа в среднем сечении канала  $x = x_{R}$ , где  $x_{R} = (r_{2} - x_{i})/2$ . Слева от разрыва  $(x < x_{R})$  задавались такие же параметры, как в камере высокого давления:  $p_{0}$ ,  $T_{0}$ ,  $u_{0} = 0$ ,  $v_{0} = 0$ , справа, в канале и щелевом пространстве, задавались такие же условия, как на выходе из сопла:  $p_{\infty}$ ,  $T_{\infty}$ ,  $u_{\infty} = 0$ ,  $v_{\infty} = 0$ . В результате распада разрыва возникало течение, которое через некоторое время устанавливалось и не зависело от времени.

Задача решалась численно методом установления по разностной схеме, описанной ниже. Для численного решения системы уравнений (2.1) использовалась разностная схема, которая является комбинацией схемы первого порядка и разностной схемы Лакса — Вендроффа [8]. Краткое описание разностной схемы для одномерного нестационарного случая приведено в [3], ее обобщение на двумерный нестационарный случай не вызывает затруднений. Использование данной схемы позволяет уменьшить осцилляции на ударной волне и контактном разрыве. Численный расчет течения в канале и щелевом пространстве (см. рис. 2) проводился на нерегулярной разностной сетке. В конвергентном сопле и канале задавалось 176 × 24 ячеек, в радиальном сопле — 202 × 347 ячеек. Сходимость результатов расчетов проверялась путем измельчения данной сетки в два и четыре раза.

3. Результаты исследования и их обсуждение. На рис. 3–5 приведены результаты численных расчетов и эксперимента в случае истечения струи из канала шириной b = 4 мм в щелевое пространство с расстоянием между дисками h = 0,2 мм. Параметры газа в форкамере равны  $p_0 = 1,0$  МПа,  $T_0 = 300$  К. Сначала рассмотрим результаты расчета течения газа без учета силы трения (в этом случае в уравнениях (2.1) полагалось H = 0). Для этого случая на рис. 3, *а* приведены линии тока и поля числа Маха M(x, y), а на рис. 4 показаны рассчитанные распределения давления  $p/p_0$  и числа Маха М на оси струи. Видно, что из канала в затопленное щелевое пространство вытекает звуковая недорасширенная струя со степенью нерасчетности n = 5.5 (см. рис. 4,a) ( $n = p_E/p_{\infty}$  параметр нерасчетности,  $M(x_E)$ ,  $p_E = p(x_E)$  — число Маха и давление на выходе из канала  $x = x_E = 20$  мм). Границей струи является линия тока, отклоняющаяся от оси за счет поворота вектора скорости в центрированной волне разрежения. Центрированная волна разрежения выходит из угловой точки ( $x = x_B, y = b/2$ ) (точка B на рис. 2). Затем волна разрежения отражается от оси струи и выходит на границу струи, от которой отражается в виде волны сжатия. В результате граница струи деформируется в направлении оси струи и приобретает характерную куполообразную форму, возникающую при сверхзвуковом истечении недорасширенных струй во внешнюю область [10, 11]. Поскольку внутри струи течение является сверхзвуковым, из щелевого пространства (x = 36 мм) вытекает сверхзвуковая струя.

Картина течения существенно меняется при учете силы трения, действующей со стороны боковых стенок дисков на течение газа (см. рис. 3,  $\delta$ ,  $\epsilon$  и сплошные линии на рис. 4). Вместо куполообразной струи возникает расширяющаяся струя. В канале реализуется дозвуковое течение, которое под действием силы трения ускоряется до скорости звука  $M(x_E) = 1$  на выходе из канала. Из канала в щелевое пространство вытекает звуковая недорасширенная струя n = 5, которая ускоряется в центрированной волне разрежения до сверхзвуковой скорости. Границей струи является линия тока, проходящая через вершину центрированной волны разрежения (точка *B* на рис. 2). В точке *B* вектор скорости газа разворачивается в центрированной волне разрежения на заданный угол  $\varphi = 35^{\circ}$ , величина



Рис. 3. Расчетные поля числа Маха М(x, y)  $(a, \delta)$  и градиента плотности  $|\nabla \rho|(x, y)$  (b) и линии тока установившегося течения сверхзвуковой струи из канала в щелевое пространство шириной h = 0,2 мм: a — без учета силы трения,  $\delta$ , b — с учетом силы трения



Рис. 4. Распределения давления  $p/p_0$  (a) и числа Маха М (б) на оси струи, истекающей из канала в щелевое пространство шириной h = 0,2 мм: точки — результаты двух экспериментов, штриховая линия — расчет без учета силы трения, сплошная — расчет с учетом силы трения



Рис. 5. Сажемасляное покрытие поверхности внешнего диска при наличии двух каналов шириной b = 4,7 мм, b = 18 мм

которого практически не меняется вниз по течению. Действие силы трения со стороны дисков вызывает затухание волны разрежения, которое проявляется в уменьшении скорости газа при удалении от центра волны разрежения. На рис. 4,6 видно, что без учета силы трения поток ускоряется до значения числа Маха M = 2,4, а при учете силы трения число Маха в потоке не превышает значения M = 1,7. Затухание центрированной волны разрежения приводит к тому, что от оси струи отражается слабая волна разрежения, которая при выходе на границу струи не вносит существенных возмущений в течение. В результате не меняется направление вектора скорости на линии тока, образующей границу струи. В этом случае граница струи остается прямолинейной и наклоненной под углом  $\varphi = 35^{\circ}$  к оси x. Под действием силы трения происходит торможение сверхзвукового течения газа [3, 11], поэтому сверхзвуковая область заканчивается криволинейной ударной волной (см. рис. 3, в). На оси струи криволинейная ударная волна превращается в прямую ударную волну, за которой при x > 32 мм реализуется дозвуковое течение. При пересечении линиями тока криволинейного фронта ударной волны происходит изменение угла наклона вектора скорости, которое приводит к незначительному изменению формы границы струи. На рис. 4, *a* показана зависимость безразмерного давления  $p/p_0$  от координаты х вдоль оси струи, полученная в двух экспериментах и численных расчетах. На точность экспериментальных результатов существенное влияние оказывают шероховатость поверхности дисков, их непараллельность, конечный размер дренажных отверстий. В работе [3] для осесимметричного сверхзвукового течения в радиальном сопле исследовано влияние шероховатости и непараллельности поверхности дисков путем проведения нескольких независимых экспериментов. В данной работе для оценки экспериментальной ошибки выполнено два независимых эксперимента при одинаковой геометрии канала и параметрах в форкамере  $p_0 = 1,0$  МПа,  $T_0 = 300$  К. Результаты этих двух экспериментов показаны точками на рис. 4, а. Максимальный разброс экспериментальных точек наблюдается в окрестности выходного сечения канала, где относительная разность измеренных давлений составляет  $\Delta p/p \leq 15$  %. Другим источником ошибки является конечный размер дренажных отверстий, который приводит к разбросу экспериментальных данных по координате x на величину порядка 1 мм. На рис. 4, a видно, что экспериментальные значения и результаты расчета удовлетворительно согласуются. Экспериментальные данные свидетельствуют об увеличении давления в окрестности точки  $x \approx 33$  мм. Численный расчет с учетом силы трения (сплошная кривая на рис. 4) показывает, что увеличение давления обусловлено образованием замыкающей ударной волны в точке x = 33 мм. Заметим, что при расчете без учета силы трения (см. рис. 4) замыкающая ударная волна отсутствует.

На рис. 5 приведена фотография сажемасляного покрытия на внешней поверхности диска после выдува газа через два канала шириной b = 4,7 мм, b = 18 мм. Расстояние между дисками h = 0,2 мм и параметры газа в форкамере были такими же, как в численных расчетах (см. рис. 3, 4). На рис. 5 видно, что внутри канала и в струе сажемасляное покрытие отсутствует. Отчетливо видны границы струи, которые можно считать прямолинейными и расположенными под углом  $\varphi$ , определяемым поворотом вектора скорости при вытекании газа из канала в затопленное щелевое пространство. В правой струе шириной b = 4,7 мм верхняя граница расположена под углом  $\varphi_u = 26^\circ$  к оси струи, нижняя — под углом  $\varphi_u = 35^\circ$  к оси струи, нижняя — под углом  $\varphi_d = 30^\circ$ . Значительный разброс значений угла наклона границы струи, по-видимому, обусловлен непараллельностью дисков в эксперименте.

Расстояние между дисками h существенно влияет на структуру течения в струе, вследствие того что сила сопротивления, действующая на газ со стороны боковых стенок, обратно пропорциональна расстоянию между дисками:  $\tau_x = C_f \rho u |\mathbf{v}|/h$ . При увеличении расстояния между дисками h сила сопротивления уменьшается, поэтому течение в струе становится подобным течению, в котором сила сопротивления отсутствует. При уменьшении расстояния между дисками сила сопротивления увеличивается, что приводит к изменению структуры течения в недорасширенной сверхзвуковой струе.

На рис. 6, 7 приведены результаты численного и экспериментального исследований истечения струи из канала шириной b = 7 мм с размером сечения  $r_2 = 15$  мм в щелевое пространство. По сравнению со случаем, показанным на рис. 3, расстояние между дисками уменьшено до значения h = 0.15 мм, параметры газа в форкамере в расчетах и эксперименте равны  $p_0 = 0.95$  МПа,  $T_0 = 300$  К.

На рис. 6 видно, что структура струи в затопленном щелевом пространстве изменилась: струя состоит из областей сверхзвукового и дозвукового течений (см. рис. 6,*a*).



Рис. 6. Расчетные поля числа Маха M(x,y) (a) и градиента плотности  $|\nabla \rho|(x,y)$  (б) при установившемся течении сверхзвуковой струи из канала в щелевое пространство шириной h = 0.15 мм



Рис. 7. Сажемасляное покрытие поверхности внешнего диска при установившемся течении сверхзвуковой струи из канала в щелевое пространство шириной  $h=0.15~{
m MM}$ 



Рис. 8. Расчетные поля числа Маха M(x, y) и линии тока в узкой сверхзвуковой струе при b = 0,2 мм, h = 0,2 мм

Эти области разделены криволинейной ударной волной, которая пересекает ось струи в точке x = 28 мм (см. рис.  $6, \delta$ ). В сверхзвуковой области граница струи линейно расширяется вниз по течению, а в дозвуковой области происходит экспоненциальное расширение струи. В результате граница струи приобретает веерообразную форму. Аналогичная форма струи наблюдается в эксперименте (рис. 7). Как указывалось выше, при уменьшении расстояния h между дисками увеличивается сила сопротивления, вследствие чего центрированная волна разрежения затухает быстрее. В отличие от случая, показанного на рис. 3, ударная волна находится ближе к выходному сечению из канала, что приводит к уменьшению сверхзвуковой области и увеличению дозвуковой области течения. В дозвуковой области течения, которая приобретает характерную веерообразную форму.

Результаты анализа ударно-волновой картины в сверхзвуковой струе показывают, что ее структура должна зависеть от ширины струи на входе в сопло b. На рис. 8 показана картина истечения узкой струи, ширина которой на входе в сопло b = 0,2 мм уменьшена в 20 раз по сравнению со случаем, показанным на рис. 3,6, при том же расстоянии между дисками сопла h = 0,2 мм. В этом случае центрированная волна разрежения не успевает затухнуть и достигает оси струи, от которой отражается волной разрежения. После выхода на границу струи волна разрежения отражается от нее волной сжатия, в результате граница сверхзвуковой струи приобретает характерную куполообразную форму. По мере смещения вниз по потоку под действием силы трения происходит затухание и расширение струи.

Заключение. В работе численно и экспериментально исследовано истечение сверхзвуковых недорасширенных струй из канала с прямоугольным сечением в щелевое пространство между двумя параллельными дисками, заполненное воздухом при нормальных условиях. Исследовалось влияние ширины канала и расстояния между дисками на структуру течения. Показано, что при определенных значениях параметров (ширина втекающей струи и расстояние между дисками) наблюдается существенная перестройка течения под действием силы трения, действующей со стороны стенок дисков на газ. В случае если сила трения отсутствует или мала, сверхзвуковая струя в сопле имеет куполообразную форму. Образование такой струи обусловлено наличием центрированной волны разрежения, возникающей в угловой точке при истечении струи из канала в щелевое пространство. Волна разрежения отражается от оси струи и взаимодействует с границей струи, в результате чего возникает волна сжатия. При этом граница струи деформируется, принимая куполообразную форму. Если сила трения велика, то картина течения в струе меняется, а граница струи приобретает веерообразную форму. При истечении газа из канала в щелевое пространство в угловой точке также возникает центрированная волна разрежения, в которой газ в струе ускоряется до сверхзвуковой скорости. Однако под действием силы трения скорость течения в центрированной волне разрежения затухает при увеличении расстояния от центра волны. В результате отраженная от оси волна разрежения не возмущает границы струи. В этом случае начальный участок границы струи является прямолинейной линией тока, расположенной под некоторым углом к оси струи. Угол наклона определяется поворотом вектора скорости, происходящим при пересечении линиями тока центрированной волны разрежения. К прямолинейному участку струи может примыкать криволинейный участок, на котором происходит более интенсивное расширение струи. Появление этого участка обусловлено образованием ударной волны, которая замыкает область сверхзвукового течения. За ударной волной течение в струе является дозвуковым. Дозвуковая струя интенсивно расширяется в боковые области, давление в которых равно внешнему давлению. Если дозвуковая область имеет достаточно большие размеры, то возникает второй участок границы струи с интенсивным расширением в боковые области. Распределения давления вдоль оси струи и форма границы струи, полученные в расчетах и экспериментах, хорошо согласуются.

## ЛИТЕРАТУРА

- Moller P. S. Radial flow without swirl between parallel disks having both supersonic and subsonic region // J. Basic Engng. 1966. V. 88, N 1. Ser. D. P. 153–154.
- Kiselev S. P., Kiselev V. P., Klinkov S. V., et al. Study of the gas-particle radial supersonic jet in the cold spraying // Surface Coatings Technol. 2017. V. 313. P. 24–30.
- Kiselev S. P., Kiselev V. P., Zaikovskii V. N. Gas flows in radial micro-nozzles with pseudoshocks // Shock Waves. 2018. V. 28, N 4. P. 829–849.
- Kiselev S. P., Kiselev V. P., Liapidevskii V. Yu., Zaikovskii V. N. Modeling of gas flows in radial micro-nozzles // J. Phys.: Conf. Ser. 2017. V. 894, N 1. P. 012042-1–012042-6.
- 5. Киселев С. П., Киселев В. П., Зайковский В. Н. Сверхзвуковые течения газа в радиальных соплах // ПМТФ. 2017. Т. 58, № 6. С. 78–90.
- Киселев С. П., Киселев В. П., Зайковский В. Н. О механизме автоколебаний сверхзвуковой радиальной струи, истекающей в затопленное пространство // ПМТФ. 2016. Т. 57, № 2. С. 53–63.
- 7. Ландау Л. Д. Гидродинамика / Л. Д. Ландау, Е. М. Лифшиц. М.: Наука, 1988.
- Lax P. D., Wendroff B. Systems of conservation laws // Comm. Pure Appl. Math. 1960. V. 13. P. 217–237.
- 9. Годунов С. К. Разностные схемы / С. К. Годунов, В. С. Рябенький. М.: Наука, 1977.
- 10. **Крайко А. Н.** Теоретическая газовая динамика: классика и современность. М.: Торус Пресс, 2010.
- 11. Абрамович Г. Н. Прикладная газовая динамика. М.: Наука, 1976.

Поступила в редакцию 30/IX 2019 г., после доработки — 30/IX 2019 г. Принята к публикации 30/IX 2019 г.