

УДК 533.6.011:541.182.3:519.63

© 1993 г. В. В. БООС, С. А. КАНТОР, М. П. СТРОНГИН

### ЧИСЛЕННОЕ МОДЕЛИРОВАНИЕ СВЕРХЗВУКОВОГО ГАЗОДИСПЕРСНОГО ПОТОКА, НАТЕКАЮЩЕГО НА НЕПЛОСКУЮ ПРЕГРАДУ

Численно моделируется взаимодействие осесимметричной газодисперсной сверхзвуковой струи с преградой, имеющей цилиндрическую выемку, соосную с натекающей на преграду струей. Рассчитывается поведение твердых сферических частиц в струе. Анализируются условия наплавления частиц на преграду в зависимости от начальной скорости и местоположения частиц.

В работах, связанных с проблемой нанесения покрытий на изделия (см., например, [1—5]) область моделирования обычно имеет простую геометрическую форму — струя натекает на плоскую преграду или на торец цилиндра. В данной работе постановка задачи соответствует условиям эксперимента [6].

1. Расчетная область и схема течения изображены на фиг. 1: 1 — ствол установки, из которой истекает струя, 2 — преграда с выемкой, точками отмечены места ввода частиц в поток.

Предполагается, что в силу малости объемной концентрации частиц они не влияют на движение газа и не взаимодействуют между собой; при достижении преграды частицы отскакивают от нее, если их температура меньше температуры плавления материала частицы, и наплавляются на нее — в противном случае.

При сделанных предположениях поведение идеального газа может быть описано нестационарными уравнениями газовой динамики в цилиндрической системе координат [5]. Для замыкания системы уравнений используется уравнение состояния совершенного газа.

В момент времени  $t = 0$  в расчетной области газ неподвижен, параметры газа соответствуют нормальным условиям, т. е. давлению  $P = 1$  ат и температуре  $T = 300$  К.

Граничные условия имеют следующий вид. На твердых поверхностях нормальная составляющая вектора скорости равна нулю. На открытых границах — мягкие условия, т. е. производные параметров потока газа по направлению нормали к границе равны нулю. На оси симметрии — условия симметрии. На срезе ствола задаются давление, скорость и температура газа.

Задача решалась методом Годунова [5], имеющем первый порядок аппроксимации по всем переменным. Далее для стационарного случая полученное решение уточнялось методом Годунова — Колгана [7]. При решении задач установлением этот метод имеет второй порядок аппроксимации, менее размывает скачки уплотнения, контактные разрывы и ударные волны, хотя требует в 1,5 раза меньший шаг по времени.

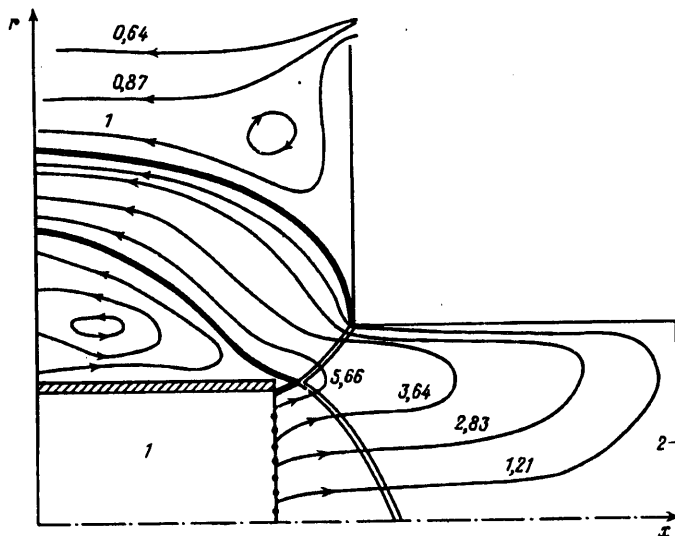
Решения стационарной задачи получались в процессе установления численного решения.

Для моделирования поведения частиц решалась следующая система уравнений, записанная в декартовой системе координат:

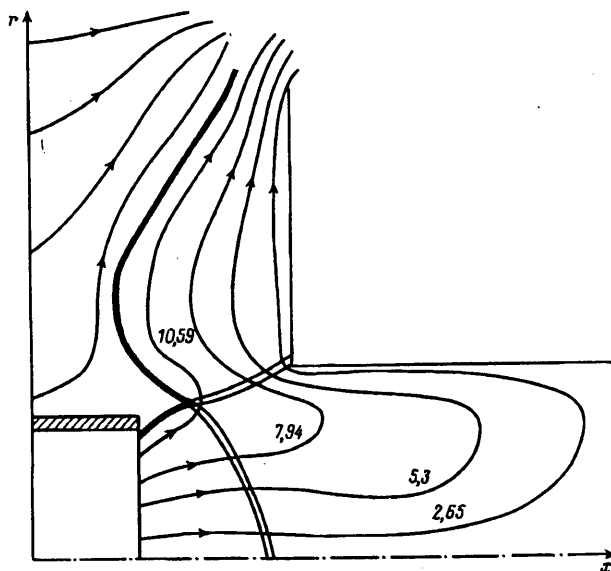
$$\frac{dX_p}{dt} = U_p, \quad \frac{dU_p}{dt} = \frac{U - U_p}{\tau_x}, \quad \frac{dH_p}{dt} = \frac{(S - S_p)}{\tau_y} \quad (1.1)$$

$$\tau_x = \frac{\rho_p d_p^2}{18\eta_f d}, \quad \tau_y = \frac{\rho_p d_p^2}{6Nu}, \quad H_p = \int_{T_0}^{T_p} C_s(T) dt$$

$$C_s = C_p + \sum_{\Phi} \delta(T_p - T_{\Phi}) h_{\Phi}, \quad S = \int_{T_0}^T \lambda(T) dt$$



Фиг. 1



Фиг. 2

$$S_p = \int_{T_0}^{T_p} \lambda(T) dt, \quad f_d = \frac{(1 + 0,15 \text{Re}^{0,687})}{(1 + 3,82 \text{M}/\text{Re})}$$

$$\text{M} = \frac{|\mathbf{U} - \mathbf{U}_p|}{C}, \quad \text{Nu} = 2 + 0,6 \text{Re}^{0,5} \text{Pr}^{0,33}$$

$$\text{Re} = \rho d_p \frac{|\mathbf{U} - \mathbf{U}_p|}{\eta}, \quad C = \left( \frac{\gamma p}{\rho} \right)^{1/2}$$

Здесь  $X_p$ ,  $U_p$ ,  $T_p$ ,  $H_p$ ,  $d_p$  — векторы координат и скорости, температура, энтальпия, диаметр

частицы;  $\zeta$ ,  $\zeta$  — коэффициенты динамической и тепловой релаксации частицы;  $\rho_p$ ,  $C_p$  — плотность и удельная теплоемкость материала частицы;  $T_\Phi$ ,  $h_\Phi$  — температура и удельная теплота фазового перехода;  $f_d$  — поправка на отклонение обтекания частицы от стоксовского;  $Nu$ ,  $Re$ ,  $M$ ,  $Rg$  — числа Нуссельта, Рейнольдса, Маха и Прандтля;  $\eta(T)$ ,  $\lambda(T)$  — вязкость и теплопроводность газа. Термодинамические свойства газа рассчитывались по программе «Астра-3» [8].

При достижении температуры испарения материала частицы изменение ее диаметра описывается уравнением

$$\frac{dd_p}{dt} = \frac{(S_p - S)}{3\tau H_s} C_s d_p \quad (1.2)$$

где  $H_s$  — энтальпия испарения.

Начальные условия для системы уравнений (1.1), (1.2) определяют положение частицы  $X_0$ ,  $Y_0$ , ее температуру  $T_0$ , скорость  $U_0 = (v_0, 0)$  и энтальпия  $H_0$  в момент времени  $t = t_0$ .

Для решения системы уравнений (1.1), (1.2) применяется метод Рунге — Кутты второго порядка точности.

2. Моделировалось течение газодисперсной среды в области, имеющей следующие геометрические размеры: диаметр ствола  $D_s = 16$  мм, диаметр преграды  $D_w = 64$  мм, глубина и диаметр выемки  $H_v = 20$  мм,  $D_v = 24$  мм. Расстояние от среза ствола до преграды  $X_n$  изменялось от 5 до 12 мм. Предполагалось, что газ образовался в результате сгорания ацетилена в кислороде ( $\gamma = 1,153$ ).

При  $X_n = 5$  мм и параметрах потока на срезе ствола  $p_s = 1,5$  ат,  $v_s = 500$  м/с,  $T_s = 300$  К стационарное решение имеет колоколообразную структуру. На фиг. 1 показаны линии тока (размерность функции тока г/с), границы падающей и веерной струи (жирные кривые), ударная волна и скачок уплотнения (двойные кривые). В этом случае образовавшаяся веерная струя разворачивается в направлении, противоположном направлению натекающей струи.

При  $X_n = 10$  мм,  $p_s = 3,28$  ат,  $v_s = 500$  м/с,  $T_s = 300$  К стационарное решение имеет структуру типа «пузырь» (фиг. 2, обозначения те же, что и на фиг. 1).

При увеличении  $X_n$  до 12 мм и фиксированных параметрах потока на срезе ствола  $p_s = 3,6$  ат,  $v_s = 500$  м/с,  $T_s = 300$  К диаметр падающей струи становится больше диаметра выемки и образующаяся веерная струя растекается по преграде.

Приведенные выше стационарные решения качественно согласуются с данными эксперимента [6].

Кроме стационарных течений в эксперименте [6] наблюдались колебания веерной струи. При  $X_n = 9$  мм,  $p_s = 3,28$  ат,  $M_s = 1$ ,  $T_s = 300$  К веерная струя колеблется между положением «колокол» и «пузырь» с частотой 400 Гц. Однако численное моделирование течения газа при указанных выше параметрах не привело к колебаниям веерной струи, в результате было получено стационарное течение типа «пузырь».

Можно предположить, что колебания веерной струи вынужденные и вызваны пульсациями параметров газа в истекающей из ствола струе. Для проверки этого предположения при моделировании входные параметры потока задавались изменяющимися во времени по синусоидальному закону с частотой 400 Гц. Амплитуда колебания давления составляла 1,78 ат (от 1,5 до 3,28 ат) при  $T_s = 300$  К.

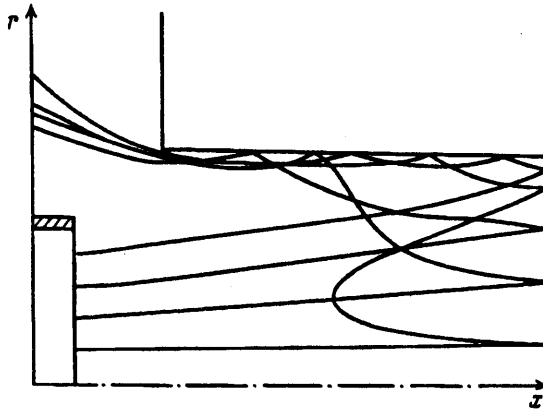
Установлено, что если колебания параметров газа на срезе ствола вносить в стационарную структуру течения типа «пузырь», то веерная струя будет лишь немного пульсировать возле стенки преграды, не отрываясь от нее.

Если вносить колебания параметров газа натекающей струи в стационарное поле типа «колокол», то в первой половине периода колебаний веерная струя перейдет из положения «колокол» в положение «пузырь», а далее будет пульсировать возле стенки.

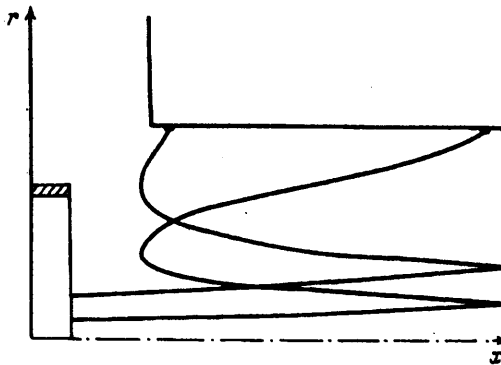
Если колебания истекающего из ствола газа моделировать с момента времени  $t = 0$ , то по истечении некоторого времени веерная струя опять-таки прижимается к стенке, совершая возле нее пульсации.

Такое несоответствие результатов численного моделирования пульсаций веерной струи данным эксперимента, вероятно, обусловлено преимущественно двумерным характером возбуждения неустойчивости в структуре «колокол» в отсутствие взаимодействия между веерной струей и преградой и трехмерным — в структуре «пузырь» при взаимодействии веерной струи с преградой. Естественно, что двумерная постановка не позволяет моделировать трехмерные эффекты.

Если диаметры ствола и выемки близки ( $D_s = 20$  мм,  $D_v = 24$  мм), а также диаметр натекающей струи близок к диаметру выемки (например, при  $X_n = 7$  мм,  $p_s = 1,4$  ат,  $v_s = 500$  м/с,  $T_s = 300$  К), в



Фиг. 3



Фиг. 4

выемке движение газа практически прекращается, давление увеличивается. При этом газ в выемке действует на натекающую струю как преграда.

3. Анализ поведения частиц проводился при следующих параметрах газового потока:  $X_n = 5$  мм,  $v_s = 500$  м/с,  $T_s = 300$  К (см. фиг. 1). Отслеживались траектории частиц  $Al_2O_3$  диаметром  $d_p = 16, 32, 64$  мкм в зависимости от начальной скорости частиц и коэффициента упругости столкновения частиц с преградой  $k$  ( $0 \leq k \leq 1$ , т. е. при столкновении скорость частицы изменяется в  $k$  раз).

При увеличении начальной скорости частиц увеличивается число частиц, которые, ударяясь о дно выемки, вылетают из нее. Остальные частицы испытывают 2—4 столкновения с дном и стенками выемки, тем самым время пребывания таких частиц в выемке увеличивается. При уменьшении коэффициента  $k$  все частицы ударяются о дно и стенки выемки по 2—5 раз и выходят из выемки узким пучком (фиг. 3:  $d_p = 16$  мкм,  $v_0 = 30$  м/с,  $k = 0,5$ ). Это естественно, так как при столкновении с преградой частицы теряют часть скорости, а поэтому «следят» за потоком газа.

В потоке горячего газа при  $T_s = 4000$  К изучались условия направления частиц на преграду. Коэффициент упругости столкновения частиц с преградой задавался в зависимости от температуры частицы

$$k = \begin{cases} 0,9, & 0 \leq T \leq 1900 \text{ К} \\ 0,9 (1 - (T - 1900)/300), & 1900 \leq T \leq 2000 \text{ К} \\ 0, & T > 2200 \text{ К} \end{cases}$$

Частицы диаметром  $d_p = 16$  мкм, долетая до преграды, успевают прогреться до температуры  $T = 2300$  К и наплавляются на нее, равномерно покрывая дно и стенки выемки.

Частицы диаметром  $d_p = 32$  мкм не успевают достаточно прогреться до первого столкновения с преградой и большая их часть вылетает из выемки. Наплаваются лишь частицы, введенные близко

к оси или стенке ствола, в этом случае частицы сталкиваются с преградой по несколько раз и успевают нагреться до температуры плавления. Траектории частиц на фиг. 4 соответствуют случаю, когда частицы наплавляются только на стенки выемки ( $d_p = 32$  мкм,  $w = 60$  м/с).

Частицы диаметром  $d_p = 64$  мкм прогреваются медленнее и наплаваются только те из них, которые, испытав много соударений с дном и стенками выемки, могут при этом достаточно нагреться.

Во всех случаях скорость столкновения частиц с преградой при наплавлении находится в пределах 5—65 м/с.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Стронгин М. П. Математическое моделирование потоков в высокотемпературных технологиях. Новосибирск: Изд-во НГУ, 1989. 219 с.
2. Кантор Л. А., Кантор С. А., Стронгин М. П. Расчет сверхзвукового гетерогенного потока при натекании на преграду//Изв. АН СССР. МЖГ. 1987. № 4. С. 182—185.
3. Кантор Л. А., Кантор С. А., Стронгин М. П. Расчет процесса детонационно-газового нанесения защитных покрытий//Физика горения и взрыва. 1987. № 4. С. 131—135.
4. Штерн П. Г., Руденчик Е. А., Керимов А. К. Осесимметричное потенциальное течение, возникающее при прямом ударе струи о плоскую стенку//Докл. АН СССР. 1991. Т. 317. № 5. С. 1085—1088.
5. Годунов С. К., Забродин А. В., Иванов М. Я. и др. Численное решение многомерных задач газовой динамики. М.: Наука, 1976. 400 с.
6. Демин В. С., Кожин А. В. Некоторые типы пульсаций при натекании сверхзвуковой струи на преграду с выемкой//Моделирование в механике. Разностные схемы. Новосибирск, 1989. Т. 3. № 5. С. 30—34.
7. Тилляева Н. И. Обобщение модифицированной схемы С. К. Годунова на произвольные нерегулярные сетки//Уч. зап. ЦАГИ, 1986. Т. 17. № 2. С. 18—26.
8. Трусов Б. Г., Бадрак С. А., Туров В. П., Барышевская И. М. Автоматизированная система термодинамических данных и расчетов равновесных состояний. Математические методы химической термодинамики. Новосибирск: Наука, 1982. С. 213—219.

Барнаул

Поступила в редакцию  
23.IV.1992