# 01;03 Тепловой кризис вихреисточника

# © А.Н. Кучеров

Центральный аэрогидродинамический институт им. проф. Н.Е. Жуковского, 140180 Жуковский, Московская область, Россия e-mail: ank@aerocentr.msk.su

#### (Поступило в Редакцию 4 октября 2010 г.)

Исследовано влияние циркуляции в поле массового цилиндрического вихреисточника на явление теплового кризиса — запирание течения, вызванного энергоподводом в слое по известному закону. Отмечены существенные изменения величины параметра энергоподвода и слабые изменения координаты критического сечения, в котором достигается скорость звука, а также зависимость этих характеристик от месторасположения и ширины области теплоподвода. Изучается возможность перехода через скорость звука при расположении области тепловыделения вблизи минимального сечения вихреисточника. Показаны различия в многоатомном и одноатомном газе. Рассмотрены отличительные особенности для вихрестока.

## Введение

В работах [1,2] описаны различия одно-, дву- и трехмерного течения с заданным теплоподводом в сверхзвуковом потоке, в частности, по признаку наличия или отсутствия прямого скачка уплотнения, по характеру границы появления ударных волн, по режиму безударного перехода через скорость звука внутри области тепловыделения [3,4]. Установлено, что одномерное течение принципиально физически отличается от дву- и трехмерного. В связи с этим в работах [5,6] исследованы стационарные, зависящие от одной независимой переменной, течения цилиндрического и сферического массового источника в режиме запирания с помощью тепловыделения по заданному закону внутри слоя, расположенного в поле течения источника. По условию достижения скорости звука в замыкающем сечении rex зоны энергоподвода определены кризисные ситуации — запирание потока при координате  $r_{\rm cr} = r_{\rm ex}$ , тепловой кризис, по аналогии с одномерным случаем [7,8]. Показано, что количество возможных вариантов многократно возрастает по сравнению с одномерным случаем. Кроме того, достижение скорости, равной скорости звука, при некоторых условиях невозможно в замыкающем сечении rex вследствие наступающего равновесия между эффектом пространственного расширения, вызывающего торможение, и теплоподводом, ускоряющим поток. Запирание вследствие достижения скорости потока, равной скорости звука, происходит раньше в некотором критическом сечении  $r^* < r_{ex}$ . Особенности таких вариантов теплового кризиса описаны в работах [6,9]. В работе [6] отмечено также, что дополнительные различия и возможности управления потоком возникают в цилиндрическом вихреисточнике. Исследованию влияния циркуляции газа в массовом цилиндрическом источнике на тепловой кризис посвящена настоящая работа. Течения с распределенным теплоподводом могут быть реализованы лазерным пучком [10-13], электрическим разрядом [14-16], химическими реакциями.

### Постановка задачи

Вихреисточник с теплоподводом будем описывать в безразмерных переменных давление  $p/p_0$ , плотность  $\rho/\rho_0$ , температура  $T/T_0$ , радиальная и азимутальная компоненты скорости  $u/u_0$ ,  $v/u_0$ , скорость звука  $c/u_0$ , координата  $r/r_0$ , расход газа  $m = m_0/2\pi\rho_0 u_0 r_0$ , циркуляция  $\Gamma = \Gamma_0 / 2\pi u_0 r_0$ . Здесь характерные величины есть давление  $p_0$  на бесконечности (в случае затопленного пространства), плотность на бесконечности  $\rho_0$ , максимальная скорость  $u_0 = \sqrt{2\gamma p_0/(\gamma - 1)\rho_0}$  (которая достигается при истечении в вакуум), температура  $T_0 = \mu p_0 / R \rho_0$  (где R — универсальная газовая постоянная, *µ* — молярная масса газа), физический расход газа *m*<sup>0</sup> на один радиан, физичесая размерная циркуляция Г<sub>0</sub>, физический минимальный радиус  $r_0$  (который определим ниже). Система уравнений, описывающих вихреисточник с тепловыделением, включает уравнения сохранения массы, радиальной и азимутальной компонент импульса, сохранения энергии и уравнение состояния [5,6,17–19]:

$$\frac{1}{\rho}\frac{d\rho}{dr} + \frac{1}{u}\frac{du}{dr} + \frac{1}{r} = 0, \qquad (1)$$

$$\rho u \frac{du}{dr} + \frac{\gamma - 1}{2\gamma} \frac{dp}{dr} - \frac{\rho v^2}{r} = 0, \qquad (2)$$

$$\frac{dv}{dr} = -\frac{v}{r},\tag{3}$$

$$\rho u \frac{d}{dr}(T+V^2) = \frac{g(r)}{\gamma}, \quad V^2 = u^2 + v^2,$$
$$g(r) = f(r) \times \begin{cases} E\\ Q\rho(r) \end{cases}, \tag{4}$$

$$E = \frac{(\gamma - 1)g_0 r_0}{u_0 p_0}, \quad Q = \frac{(\gamma - 1)\rho_0 q_0 r_0}{u_0 p_0},$$
$$T = \frac{p}{\rho}, \quad c^2 = \frac{c_{\text{phys}}^2}{u_0^2} = \frac{\gamma - 1}{2}T,$$
$$M^2 = \frac{2V^2}{(\gamma - 1)T}, \quad M_r^2 = \frac{2u^2}{(\gamma - 1)T}.$$
(5)

Здесь  $M, M_r$  — полное и радиальное числа Маха; E, Q — параметры энергоподвода при погонной интенсивности тепловыделения в единицу объема  $g_0$ : J/m<sup>2</sup> (J/m<sup>3</sup> — в сферическом источнике, J/m<sup>2</sup> — в цилиндрическом источнике) или при интенсивности теплоподвода на единицу погонной массы  $q_0$  (m · J/kg), обычно принимают  $g_0 = \rho_0 q_0, f(r)$  — заданная функция (в настоящей работе рассмотрим постоянную f = Cв интервале  $[r_1, r_2]$  и линейную  $f(r) = C_L(r_2 - r)$ ). Функция f(r) нормирована к единице

$$2\pi \int rf \, dr = 1,$$

так что

$$C = rac{1}{\pi (r_2^2 - r_1^2)}, \quad C_L = rac{1}{2\pi} \left[ rac{r_2^3 - r_1^3}{3} + rac{r_2 r_2^2 - r_1^2}{2} 
ight].$$

Заданы полный расход  $m_0$  и циркуляция газа  $\Gamma_0$ , вокруг центра r = 0. Они связаны между собой, как увидим ниже. Уравнения (1), (3), (4) имеют интегралы

$$r\rho u = m \equiv \frac{m_0}{2\pi\rho_0 u_0 r_0}, \quad v = \frac{\Gamma}{r} \equiv \frac{\Gamma_0}{2\pi u_0 r_0 r}, \quad (6)$$

$$H(r) \equiv \frac{p}{\rho} + V^2 = \Phi(r) \equiv 1 + \frac{1}{\gamma m} \begin{cases} EF(r) \\ QF_{\rho}(r) \end{cases},$$
$$F = \int_{r_{\rm in}}^r fr \, dr, \quad F_{\rho} = \int_{r_{\rm in}}^r \rho(r) fr \, dr. \tag{7}$$

Интегралы F(r),  $F_{\rho}(r)$ ,  $\Phi(r)$  характеризуют энергию, подведенную к рассматриваемому текущему сечению r, величина H(r) — полную энтальпию газа (измеряется в долях энтальпии газа в затопленном пространстве  $h_0 = \gamma p_0 / (\gamma - 1) \rho_0$ ). Начальная и замыкающая координаты равны  $r_{\rm in} = r_1$ ,  $r_{\rm ex} = r_2$  для вихреисточника и  $r_{\rm in} = r_2, r_{\rm ex} = r_1$  — для вихрестока. Тепловой кризис (запирание потока, невозможность стационарного течения при заданном расходе  $m_0$ ) наступает при достижении радиальной компоненты скорости значения скорости звука. Напомним, что, по определению, критическое сечение, совпадающее с замыкающим, есть  $r_{\rm cr}$  ( $r_{\rm cr} = r_2$  вихреисточник,  $r_{cr} = r_1$  — вихресток); не совпадающее — по определению  $r^*$  ( $r^* < r_2$ ) — вихреисточник,  $r^* > r_1$  — вихресток, критические параметры энерговыделения обозначим  $E_{cr}$ ,  $Q_{cr}$  и  $E^*$ ,  $Q^*$  соответственно.

Уравнение (2) с учетом (3) можно записать в виде

$$\frac{1}{V}\frac{dV}{dr} + \frac{\gamma - 1}{2\gamma\rho}\frac{dp}{dr} = 0.$$
(8)

Если энергоподвода нет (f = 0), то из (4), (8) получаем адиабату Пуассона  $p = \rho^{\gamma}$ . С учетом (6), (7) находим решения:

$$\begin{aligned} r^2 &= \frac{m^2/\rho^2 + \Gamma^2}{1 - \rho^{\gamma - 1}} = \frac{m^2/p^{2/\gamma} + \Gamma^2}{1 - p^{(\gamma - 1)/\gamma}} = \frac{m^2/T^{2/(\gamma - 1)} + \Gamma^2}{1 - T} \\ &= \frac{2D(r)(\Gamma^2 + m^2 D^{2/(\gamma - 1)})}{(\gamma - 1)M^2}, \end{aligned}$$

$$D(r) = 1 + \frac{\gamma - 1}{2} M^2,$$
  

$$\rho = p^{1/\gamma} = T^{1/(\gamma - 1)} = \frac{m}{ru}, \quad v = \frac{\Gamma}{\gamma}.$$
(9)

Вихреисточник (вихресток), как и источник (сток), имеет минимальное сечение r = 1, в котором радиальная компонента скорости равна скорости звука. Из условия минимума  $dr/d\rho|_{r=1} = 0$  находим значение плотности в этом сечении и связь между расходом *m* и циркуляцией Г (подставляя u(1), T(1) в уравнение сохранения энергии (7), в котором  $\Phi = 1$ ):

$$\rho(1) = \left[\frac{2}{\gamma+1} (1-\Gamma^2)\right]^{1/(\gamma-1)},$$
  
$$1-\Gamma^2 = \frac{\gamma+1}{2} \left(\frac{2m^2}{\gamma-1}\right)^{(\gamma-1)/(\gamma+1)}.$$
 (10)

Таким образом, лишь один параметр подобия из двух *m*, Г является свободным, независимым. Максимальная циркуляция составляет  $\Gamma_{\text{max}} = 1$  (в физических переменных  $\Gamma_0^{\text{max}} = 2\pi u_0 r_0$ ), максимальный расход есть

$$m_{\max} = \left(\frac{2}{\gamma+1}\right)^{1/(\gamma-1)} \sqrt{\frac{\gamma-1}{\gamma+1}}$$

(в физических переменных  $m_0^{\max} = 2\pi\rho_0 u_0 r_0 m_{\max}$ ). Минимальный радиус вихреисточника  $r_0$ , на котором радиальная компонента числа Маха  $M_r$  равна единице, в физических переменных в общем случае есть:

$$r_0 = \frac{\Gamma_0}{2\pi u_0 \Gamma} \equiv \frac{m_0}{2\pi \rho_0 u_0 m}.$$
 (11)

Следовательно, физические величины циркуляции  $\Gamma_0$ и массового расхода  $m_0$  также связаны между собой однопараметрической связью (11), зависящей от m (либо от  $\Gamma$ ). В источнике (стоке) при фиксации размерной величины расхода  $m_0$  однозначно задавался размерный минимальный радиус  $r_0$  ввиду того, что безразмерный расход зафиксирован и составляет  $m = m_{\text{max}}$ . В вихреисточнике (вихрестоке) при фиксации  $m_0$ , в зависимости от величины параметра подобия — безразмерного расхода m получим различный физический минимальный радиус  $r_0$ . Слабый теплоподвод ( $Q, E \ll 1$ ) в вихре (точнее, в слабом вихреисточнике, при  $m \to 0$ ) описан в работе [19]. Связь (10) между m и  $\Gamma$  показана в работе [6] на рис. 7 для  $\gamma = 1.1$  (многоатомный газ), 1.4 (воздух, двухатомный газ), 1.667 (одноатомный газ).

В общем случае при энергоподводе можно привести систему (1)–(5) к одному уравнению для каждой из искомых величин плотности  $\rho$ , скорости u, давления p или числа M:

$$\frac{1}{M} \frac{dM}{dr} = \frac{1 + \frac{\gamma - 1}{2}M^2}{M_r^2 - 1} \\ \times \left\{ \frac{1}{r} + \frac{rg(r)}{2\gamma m\Phi(r)} \left[ 1 - M_r^2 \left( \gamma + \frac{2}{M^2} \right) \right] \right\}, \quad (12) \\ M_r^2 = M^2 - \frac{\Gamma^2}{r^2 \Phi(r)} \left( 1 + \frac{\gamma - 1}{2} M^2 \right).$$

Журнал технической физики, 2011, том 81, вып. 7



**Puc. 1.** Зависимости радиального значения  $M_r$  (рис. 1, *a*, *c*) и полного числа Маха *M* (рис. 1, *b*, *d*) от координаты *r* (при  $\gamma = 1.4$ ,  $r_1 = 2, r_2 = 3, f(r) = C$ ). Кривые на рис. 1, *a*: I — вихреисточник в вакуум,  $\Gamma = 0.608$  ( $m = m_{max}/4 = 0.0647$ ),  $E_{cr} = 0.490$ ,  $\Phi_{cr} = \Phi_2 = 1.85; I, a$  — без теплоподвода, E = 0; 2 — источник в вакуум  $\Gamma = 0$  ( $m = m_{max} = 0.2588$ ),  $E_{cr} = 1.33, \Phi_{cr} = \Phi_2 = 1.582; 2, a$  — E = 0; 3 — вихреисточник в затопленное пространство,  $\Gamma = 0.608, E_{cr} = 22.75, \Phi_{cr} = \Phi_2 = 40.67; 3, a$  — E = 0; 4 — источник в затопленное пространство,  $\Gamma = 0, E_{cr} = 9.30, \Phi_{cr} = \Phi_2 = 4.793; 4, a$  — E = 0. Рис. 1, *b* — то же, что и на рис. 1, *a*, но для M(r). Кривые на рис. 1, *c*: 5 — вихресток из затопленного пространства,  $\Gamma = 0.608$  (m = 0.0647),  $E_{cr} = 18.73, \Phi_{cr} = \Phi_1 = 33.889; 5, a$  — E = 0; 6 — сток из затопленного пространства,  $\Gamma = 0$  (m = 0.2588),  $E_{cr} = 4.90, \Phi_{cr} = \Phi_1 = 3.144; 6, a$  — E = 0; 7 — вихресток из вакуума,  $\Gamma = 0.608, E_{cr} = \Phi_1 = 1.405; 7, a$  — E = 0; 8 — сток из вакуума,  $\Gamma = 0, E_{cr} = 0.536, \Phi_{cr} = \Phi_1 = 1.235; 8, a$  — E = 0. Рис. 1 *d*: То же самое, что и на рис. 1, *c*, но для M(r).

Уравнения для  $\rho$ , u, p также имеют особенности при  $M_r = 1$ . Разрешив уравнение (12) с начальным условием из (9)  $M(r_{\rm in}) = M_{\rm in}$ , найдем остальные величины, используя интегральные связи (6), (7), по следующим соотношениям:

$$T = \frac{\Phi(r)}{1 + \frac{\gamma - 1}{2}M^2}, \quad V^2 = \frac{\Phi(r)\frac{\gamma - 1}{2}M^2}{1 + \frac{\gamma - 1}{2}M^2},$$
$$u^2 = V^2 - \frac{\Gamma^2}{r^2}, \quad \rho = \frac{m}{ru}.$$
(13)

Рассмотрим конкретные примеры.

#### Решения в режиме теплового кризиса

Как и в случае источника (стока) при  $\Gamma = 0$ , для вихреисточника (вихрестока) с тепловыделением в слое

 $[r_{in}, r_{ex}]$  по заданному закону f(r) существует 8 вариантов. В настоящей работе рассмотрим четыре *E*-варианта: I — тепловыделение в вакуум,  $\rho$ , p, T,  $v \to 0$ ;  $u, V \to 1$ при  $r \to \infty$ ;

II — в затопленное пространство,  $\rho \rightarrow 1$ ,  $p \rightarrow 1$ ,  $T \rightarrow 1, v, u, V \rightarrow 0$  при  $r \rightarrow \infty$ ;

III — из затопленного пространства;

IV — из области разреженного газа (из вакуума).

В III, IV радиальная компонента скорости направлена против координаты r, величины u, m,  $M_r$  — отрицательные. Рассмотрим также некоторые примеры для Q-вариантов.

На рис. 1 приведены радиальные  $M_r$  (рис. 1, *a*, *c*) и полные числа Маха *M* (рис. 1, *b*, *d*) в зависимости от координаты *r* для перечисленных *E*-вариантов: I — кривые *I*, II — кривые *3*, III — кривые *5*, IV — кривые *7* при расходе  $m = m_{\rm max}/4 \approx 0.0647$  ( $\gamma = 1.4$ ) и циркуляции  $\Gamma \approx 0.608$ , однородном тепловыделении f = 0.06366 в

слое единичной ширины от  $r_1 = 2$  до  $r_2 = 3$  (воздух,  $\gamma = 1.4$ ). Для сравнения приведены также  $M_{\rm r}$ , M(r)в отсутствие теплоподвода E = 0 (кривые 1a-8a) и в отсутствие циркуляции  $\Gamma = 0$  (кривые 2, 4, 6, 8). Величина M(r) на рис. 1, *b*, *d* взята со знаком минус, чтобы удобнее было сравнивать с M<sub>r</sub>. Критические значения энергетического параметра E<sub>cr</sub> (по признаку достижения радиальной компоненты числа Маха значения 1 в замыкающем сечении  $M_r(r_{ex}) = 1$ ) составили: I - 0.490, II - 22.75, III - 18.73, IV - 0.231. Соответствующие значения интеграла полной энергии  $\Phi_{\rm cr} = \Phi(r_{\rm ex})$  равны: І —  $\Phi_{\rm cr} = \Phi_2 \approx 1.85$ , II — 40.67, III —  $\Phi_{cr} = \Phi_1 \approx 33.889$ , IV — 1.405. Сопоставление  $\Phi_{cr}$ для вихреисточника (вихрестока) и источника (стока) при выбранном расположении  $(r_1 = 2)$ , ширине области  $(d = r_2 - r_1 = 1)$ , законе теплоподвода (f = C) и циркуляции ( $\Gamma \approx 0.608$ ) свидетельствует о том, что энергия, необходимая для реализации теплового кризиса, больше в вихреисточнике. Причем в случае затопленного пространства величина Ф<sub>сг</sub> на порядок больше, чем при  $\Gamma = 0$ . В случае разреженного пространства (вакуума) отличия  $\Phi_{cr}$  менее существенные, не превышают 17%. Другой важный вывод: величина параметра энергоподвода не определяет полностью величину энергозатрат в том или ином варианте при достижении теплового запирания. На это указывает выражение, связывающее  $\Phi_{\rm cr}$  и  $E_{\rm cr}$ :  $\Phi_{\rm cr} = 1 + E_{\rm cr}/2\pi\gamma m$  (учли, что  $F(r_{\rm ex}) = 1/2\pi$ ). Полный интеграл энергии зависит от параметра энергоподвода E, от расхода  $m(\Gamma)$ , от разновидности газа (постоянной адиабаты  $\gamma$ ). Таким образом, циркуляция  $\Gamma$  предмет исследования в настоящей работе — существенно влияет на  $\Phi_{cr}$ . Кроме того, в Q-варианте в интеграл  $F_{\rho}(r)$  входит переменная плотность газа  $\rho(r)$ .

Отметим, что в *Q*-варианте II в затопленное пространство, величины  $Q_{\rm cr}$ ,  $\Phi_{\rm cr}$  составляли 35.98; 4.655 и 768.25; 35.24 при  $\Gamma = 0$  и 0.608 соответственно. В случае линейного закона тепловыделения  $f = C(r_2 - r)$ , в *E*-варианте II, в затопленное пространство, величины  $E^* = E(r^*)$  и  $\Phi_{\rm cr} = \Phi_2$  составили 8.0532, 4.4377 и 19.8602, 35.268 при  $\Gamma = 0$  и 0.608 соответственно. Данные демонстрируют различия *Q*- и *E*-вариантов, а также зависимость (слабую, в данном примере) от закона теплоподвода g(r) в целом и от функции распределения f(r).

На рис. 2 приведены зависимости энергетических параметров  $E^*(\Gamma; r_1)$ ,  $E_{\rm cr}(\Gamma; r_1)$  и полной энергии  $\Phi^*(r_1, \Gamma)$  от циркуляции  $\Gamma$  и расстояния  $r_1$  зоны тепловыделения от минимального сечения r = 1 для вихреисточника, истекающего в затопленное пространство, *E*-вариант II. Случай однородного теплоподвода (кривые 6, 7 на рис. 2, *a*) незначительно отличается от линейного. В последнем критическое сечение  $r^*$ предшествует замыкающему  $r_2$ , максимальное отличие  $r^*$  от  $r_2$  составляет 0.386 при  $r_1 = 1.1$  и  $\Gamma = 0$ ( $m = m_{\rm max} = 0.2588$ ,  $\gamma = 1.4$ ). Отметим значительное увеличение температуры при больших энерговложениях  $\Phi^*$  (см. рис. 2, *b*), например, отношение  $T_{\rm phys}(r^*)/T_0$ составило 7.04 (при  $\Gamma = 0$ ,  $r_1 = 3$ ,  $\Phi^*_{\rm phys}/h_0 = 8.43$ ),



Рис. 2. Зависимости a — энергетических параметров  $E^*$ ,  $E_{cr}$  и b — подведенной энергии  $\Phi^*$  в критическом сечении  $r^*$  от циркуляции  $\Gamma$  для вихрестока в затопленное пространство при различном удалении  $r_1$  зоны теплоподвода от сечения минимального радиуса (при ширине зоны d = 1,  $\gamma = 1.4$ ,  $f = C_L(r_2 - r)$ ). a — значения  $r_1$ : I — 1.1 ( $r_2 = r_1 + d = 2.1$ ), 2 — 1.3 ( $r_2 = 2.3$ ), 3 — 1.5 ( $r_2 = 2.5$ ), 4 — 2.0 ( $r_2 = 3$ ), 5 — 3.0 ( $r_2 = 4$ ); кривые 6 и 7 —  $r_1 = 2$  и 3, однородное тепловыделение f = C; b — значения  $\Gamma$ : I — 0, 2 — 0.454, 3 — 0.608, 4 — 0.7766, 5 — 0.8953;  $f = C_L(r_2 - r)$ .

16.2 (при 0.454; 2.5, 19.5), 29.3 (при 0.608, 2.0; 35.2), 25.9 (при 0.7766; 1.3 31.3), 21.5 (при 0.895; 1.1; 26.0). Необходим учет реальных свойств газа.

#### Переход через скорость звука

Среди прочих дополнительных возможностей, которые дает наличие циркуляции потока, — переход через скорость звука, причем и в сечениях, близких к критическим. Вихреисточник может дать, в конечном итоге, на выходе сверхзвуковой поток или дозвуковой поток,



Рис. 3. Вихреисточник в затопленное пространство: зависимости полного числа Маха M и радиальной составляющей  $M_r$  от координаты  $r: a - r_1 = 1.1, r_2 = 1.2$   $(d = 0.1, y = 1.4, m = m_{max}/128 = 2.02 \cdot 10^{-3}, \Gamma = 0.8953); I, 3, 5 - M_r; 2, 4, 6 - M; I, 2 - f = C = 0.09127, E_{cr} \approx 0.159; 3, 4 - f = C_L(r_2 - r), E^* \approx 0.143, r^* \approx 1.195; 5, 6 - E = 0; b - r_1 = 1.05$   $(m = m_{max}/4 = 0.0647, \Gamma = 0.608); 7, 9, 11 - M_r; 8, 10, 12 - M; 7, 8 - r_2 = 2.55$   $(d = 1.5), f = C_L(r_2 - r), E^* \approx 2.218, r^* \approx 2.1549; 9, 10 - r_2 = 3.05$   $(d = 2), E^* \approx 3.0538, r^* \approx 2.5340; I1, 12 - E = 0.$ 

переходящий в сверхзвуковой (на входе в прямолинейный участок или искривленный, ограниченный стенками трубы или канала, созданными вдоль линий тока). На рис. З построены зависимости от координаты r для радиальной компоненты  $M_r$  и полного числа Маха M. Область энергоподвода расположена в слое от координаты  $r_1 = 1.1$  (a) или 1.05 (b) до  $r_2 = r_1 + d$ . Ширина области тепловыделения d есть 0.1 (a), 1.5, 2 (b), расход равен  $m = 2.02 \cdot 10^{-3}$  (a), 0.0647 (b), циркуляция  $\Gamma = 0.895$  (a), 0.608 (b). В приведенных вариантах параметры энергоподвода E незначительно меньше критических значений, течение не запирается.

В источнике без циркуляции ( $\Gamma = 0$ ) возможно сколько угодно близкое приближение к значению числа M, равному единице, и невозможен переход через сечение, в котором скорость потока равна скорости звука. Наступает тепловой кризис, запирание потока, невозможность обеспечить стационарный зафиксированный расход m. В вихреисточнике полное значение числа Маха за счет тепловыделения может перейти значение M = 1. Дозвуковой поток переходит в сверхзвуковой в некоторых сечениях и остается сверхзвуковым в окрестности критического сечения при значении радиальной составляющей числа Маха, достаточно близкой к единице. Теплоподвод в вихреисточнике (стоке) позволяет управлять переходом M через единицу.

Отметим острый пик зависимостей M(r),  $M_r(r)$ в сверхзвуковой области вблизи критической точки  $r_{\rm cr} = r_2$  при однородном (постоянном) тепловыделении f = C. При линейном законе теплоподвода  $f = C_L(r_2 - r)$  пик сглажен, значение радиальной компоненты числа Маха близко к 1 в более широкой окрестности критического сечения  $r^*$  область локальных значений M > 1 шире.

В табл. 1 для вихрестока представлены критические значения параметра тепловыделения ( $E_{\rm cr}$  либо  $E^*$ , слегка заниженное, чтобы поток не запирался), локально максимальные значения числа Маха  $M_{\rm max}$  (вблизи критического сечения  $r_2$  либо  $r^*$ ), полная энтальпия  $H(r_{\rm max})$  или подведенная в поток энергия  $\Phi(r_{\rm max})$ , учитывающая начальное значение энтальпии  $H(r_1) = 1$ .

С уменьшением ширины области тепловыделения d (напомним, что  $\int 2\pi r f(r) dr = 1$  в силу нормировки постоянной C) значение M<sub>max</sub> растет, значение параметра энерговыделения Ecr убывает (см. табл. 1), подведенная энергия  $\Phi(r_{\text{max}})$  уменьшается. При переходе от однородного тепловыделения f = C к линейному закону  $f = C_L(r_2 - r)$  изменения параметров незначительное, наблюдается слабое уменьшение  $E^*$ ,  $\Phi^*$  (по сравнению с  $E_{\rm cr}$ ,  $\Phi_2$ ) и слабое увеличение  $M_{\rm max}$ . Изменения постоянной адиабаты  $\gamma$  от 1.4 (воздух, азот, двухатомный газ) в сторону многоатомного газа (уменьшение) приводит к значительному снижению  $E^*$  и менее существенному уменьшению величины  $\Phi^*$  при заметном росте  $M_{\text{max}}$ . При переходе к одноатомному газу ( $\gamma = 5/3$ ) величины  $E^*, \Phi^*$  существенно возрастают, а  $M_{\rm max}$  слабо уменьшается. Время пролета контрольной частицы через область тепловыделения растет с увеличением ширины d, растет с уменьшением  $\gamma$  и уменьшается с увеличением  $\gamma$ .

В табл. 2 приведены те же параметры, что и в табл. 1 при  $\gamma = 1.4$  (азот, воздух), линейном

**Таблица 1.** Параметры энергоподвода  $E_{cr}$ ,  $E^*$ , максимальные значения числа Маха  $M_{max}$  в сечениях  $r_{max}$ , полная энтальпия  $H(r_{max}) = \Phi(r_{max})$ , температура газа  $T(r_{max})$ , время  $\Delta t = \int dr/u(r)$  пролета жидкой частицы через область тепловыделения от  $r_1$  до  $r_{max}$ . Координата  $r_1 = 1.1$ , ширина области теплоподвода d = 0.1-1, постоянная адиабаты  $\gamma = 1.1$ , 1.4, 5/3 (многоатомный газ, двухатомный (воздух), одноатомный), закон тепловыделения f = C и  $f = C_L(r_2 - r)$ . Расход  $m = m_{max}/128 = 2.02 \cdot 10^{-3}$  ( $\gamma = 1.4$ ), 1.0466  $\cdot 10^{-3}$  ( $\gamma = 1.1$ ), 2.537  $\cdot 10^{-3}$  ( $\gamma = 1.6667$ ); циркуляция вихреисточника  $\Gamma = 0.8953$  ( $\gamma = 1.4$ ), 0.6083 ( $\gamma = 1.1$ ), 0.9548 ( $\gamma = 1.6667$ )

$\begin{array}{c} d, \\ r_2 = r_1 + d \end{array}$	0.5 1.60	0.3 1.40	0.1 1.20	0.1 1.20	1 2.10	0.1 1.20	0.1 1.20	0.5 1.60
f = C	0.2358	0.4244	1.384	$f = C_L(r_2 - r)$ $C_L = 28.09$	$f = C_L(r_2 - r)$ $C_L = 0.222$	$f = C_L(r_2 - r)$ $C_L = 28.09$	$f = C_L(r_2 - r)$ $C_L = 28.09$	f = 0.2358
γ	1.4	1.4	1.4	1.4	1.4	1.1	1.6667	1.4
т	0.002	0.002	0.002	0.002	0.002	0.00104	0.00253	$m_{mx}/4 = 0.0647$
Г	0.895	0.895	0.895	0.895	0.895	0.6083	0.954	0.608
$E_{\rm cr}$	0.3761	0.2649	0.1589	$E_{*} = 0.1427$	0.4630	0.4171	0.35102	1.5126
M <sub>max</sub>	1.0365	1.0716	1.1604	1.1757	1.0220	1.3572	1.0873	1.114
r <sub>max</sub>	$r_2 = 1.60$	$r_2 = 1.40$	$r_2 = 1.20$	$r^* \approx 1.195$	$r^* \approx 1.933$	$r^* \approx 1.192$	$r^* \approx 1.196$	$r_2 = 1.60$
$\Phi(r_{\max})$	$\Phi_2=22.1$	$\Phi_2=15.8$	$\Phi_2=9.93$	$\Phi^* = 9.006$	$\Phi^* = 26.0$	$\Phi^* = 6.729$	$\Phi^* = 14.1$	$\Phi_2 = 3.65$
$T(r_{mx})$	$T_2 = 18.2$	$T_2 = 12.9$	$T_2 = 7.83$	$T^* = 7.056$	$T^* = 21.5$	$T^* = 6.16$	$T^* = 10.1$	$T_2 = 2.92$
$\Delta t$	1.5605	1.0860	0.4525	0.3034	1.6580	0.47398	0.23966	1.5778

законе  $f = C_L(r_2 - r)$  и начальной координате зоны энергоподвода  $r_1 = 1.05$ . Расход газа составлял  $m = m_{\text{max}}/4 = 0.0647$ , циркуляция вихреисточника равна  $\Gamma = 0.608$ . Варьировалась протяженность d области тепловыделения. Отметим рост  $M_{\text{max}}$  с уменьшением d. Если сопоставить параметры  $E^*$ ,  $\Phi^*$  и число Маха  $M_{\text{max}}$ при d = 0.5 (приняв, что условия отличаются незначительно в аналогичных вариантах табл. 1 и 2, кроме расхода и циркуляции) отметим, что энергозатраты (по зна-

**Таблица 2.** Параметры энергоподвода  $E^*$ , максимальные значения числа Маха  $M_{\text{max}}$ , координата соответствующего сечения  $r_{\text{max}}$ , полная энтальпия  $H(r_{\text{max}}) = \Phi(r_{\text{max}})$ , температура газа  $T(r_{\text{max}})$ , время  $\Delta t = \int dr/u(r)$  пролета жидкой частицы через область тепловыделения от  $r_1$  до  $r_{\text{max}}$ . Координата  $r_1 = 1.05$ , ширина области теплоподвода d = 0.5-2, постоянная адиабаты  $\gamma = 1.4$  (воздух), закон тепловыделения  $f = C_L(r_2 - r)$ . Расход  $m = m_{\text{max}}/4 = 0.0647$ ,  $m_{\text{max}}/16 = 0.01617$  и  $m_{\text{max}}/128 = 0.00202$ , циркуляция вихречисточника  $\Gamma = 0.608$ , 0.776 и 0.895

Г	0.608	0.608	0.608	0.608	0.7766	0.89531
$d \\ r_2 = r_1 - d$	0.5 1.55	1.0 2.05	1.5 2.55	2.0 3.05	0.5 1.55	0.5 1.55
$E^*$	0.7824	1.4640	2.2182	3.05381	0.3687	0.1036
M <sub>max</sub>	1.242	1.103	1.048	1.021	1.244	1.163
$r_{\rm max} \approx r$	1.399	1.771	2.154	2.534	1.321	1.463
$\Phi(r_{\rm max}) \approx \Phi^*$	2.227	3.303	4.498	5.815	3.418	6.612
$T(r_{\rm max}) \approx T^*$	1.701	2.656	3.687	4.813	2.610	5.204
$\Delta t$	0.968	1.755	2.462	3.101	1.097	1.192

чениям  $\Phi(r_{\text{max}})$ , равным 22.1 и 2.23 соответственно в табл 1 и 2) существенно выше в случае более сильной циркуляции  $\Gamma = 0.895$  (в табл. 1 против 0.608 в табл. 2). Рассмотрен случай II, вихреисточник в затопленное пространство. Для вихреисточника в вакуум теплоподвод вызовет торможение сверхзвукового потока, произойдет запирание в некотором сечении  $r_{\rm cr}$ ,  $r^*$ . Если параметр энергоподвода взять несколько меньше  $E_{\rm cr}$ ,  $E^*$ , запирания не будет, но за сечением минимального значения радиальной компоненты (до значения  $M_{\rm r}$ , близкого к единице) поток продолжит разгон до сверхзвуковой скорости и выйдет на некоторое максимальное значение скорости, в соответствии с количеством запасенной в зоне тепловыделения энергии. Переход через скорость звука не происходит.

Для вихрестока ситуация иная, при любом теплоподводе вследствие сужения пространства радиальная компонента скорости потока приблизится к скорости звука, за зоной тепловыделения или внутри нее. Таким образом изменится минимальный радиус вихрестока. Для вихрестока из вакуума переход через скорость звука невозможен. В случае вихрестока из затопленного пространства радиальная компонента скорости всюду меньше скорости звука. С помощью тепловыделения в некотором слое  $[r_1, r_2]$  ее можно приблизить к скорости звука, см. пример на рис. 4,  $\Gamma = 0.7766$ , однородное тепловыделение,  $r_1 = 1.1$ , d = 0.3,  $r_2 = 1.4$ . Хотя скорость увеличивается, из-за нагрева повышается скорость звука. Число Маха М сначала снижается ниже единицы, затем переходит значение M = 1. Критическое значение параметра энергоподвода составило  $E_{\rm cr} = 1.750$ , при этом запирание потока происходит в замыкающем сечении



Рис. 4. Зависимости радиального  $M_r$  и полного числа Маха M (кривые I, 3, 5, 7 и 2, 4, 6, 8) от координаты r в вихрестоке из затопленного пространства ( $\gamma = 1.4$ , f = C = 0.4244,  $r_1 = 1.1$ , d = 0.3,  $r_2 = 1.4$ ,  $\Gamma = 0.7766$ ,  $m = m_{max}/16 = 0.016175$ ): I, 2 —  $E_{cr} = 1.750$ ,  $r_{cr} = r_1 = 1.1$ ; 3, 4 — E = 1.4187,  $r_{min} = 1$ ; 5, 6 —  $E = E_{min} = 0.450$ ,  $r_{min} = r_{mm} = 0.8445$ ; 7, 8 —  $E = 0, r_{min} = 1.0$ .

 $r_{\rm cr} = r_1 = 1.1$  (кривые *1*, *2* на рис. 4). При  $E < E_{\rm cr}$  в области за зоной тепловыделения, используя известные в сечении  $r_1$  величины  $\rho_1$ ,  $p_1$ ,  $T_1$ ,  $u_1$ ,  $M_1$ , из интегралов (6), (7) и связей (5), (9), в которых введена поправка на увеличенную в результате энергоподвода полную энтальпию  $h_{01} = h_0 \Phi_1$ , получим обратное аналитическое решение r(M):

$$r^{2} = \frac{(m^{2}/\rho_{1}^{2})(T_{1}D(r)/\Phi_{1})^{2/(\gamma-1)} + \Gamma^{2}}{\Phi_{1}[1 - 1/D(r)]},$$
$$D(r) = 1 + \frac{\gamma - 1}{2}M^{2}(r), \quad \Phi_{1} = 1 + \frac{E}{2\pi\gamma m}.$$
 (14)

Минимальный радиус вихреисточника  $r_{\min}$ , с учетом

$$M_r^2(r_{\min}) = 2u_{\min}^2/(\gamma - 1)T_{\min} = 1,$$

где  $u_{\min} = u(r_{\min}), T_{\min} = T(r_{\min}),$  находится из уравнения:

$$\left(\frac{m}{r_{\min}\rho_1}\right)^{2(\gamma-1)/(\gamma+1)} \left(\frac{\gamma-1}{2}T_1\right)^{2/(\gamma+1)} = \frac{\gamma-1}{\gamma+1} \left(\Phi_1 - \frac{\Gamma^2}{r_{\min}^2}\right).$$
(15)

При E = 1.4187 запирание происходит за зоной тепловыделения в сечении первоначального минимального радиуса  $r_{\min} = 1$  (кривые 3, 4 на рис. 4).

Журнал технической физики, 2011, том 81, вып. 7

При  $E = 0.450 = E_{\rm mm}$  запирание наступит в сечении  $r_{\rm mm} = 0.8445$  (кривые 5, 6 на рис. 4). Это сечение абсолютно минимального радиуса в рассматриваемом примере. Дальнейшее уменьшение параметра энерговыделения E приводит к увеличению координаты, при которой радиальная составляющая числа Маха равна по модулю единице. При E = 0 запирание происходит в сечении  $r_{\rm min} = 1$  (кривые 7, 8).

Решение (14) и условие (15) справедливы также для случая вихрестока из разреженного пространства (из "вакуума").

# Заключение

В задаче о вихреисточнике (вихрестоке) с тепловыделением существуют следующие параметры подобия: расход m (циркуляция  $\Gamma$ ), параметр энергоподвода E(или Q), постоянная адиабаты  $\gamma$  и параметры, связанные с областью и законом теплоподвода.

Интеграл полной подведенной к критическому сечению энергии  $\Phi_{\rm cr} = \Phi(r_{\rm cr})$  увеличивается с ростом циркуляции Г, особенно в вариантах с затопленным пространством.

Величина  $\Phi_{cr}$  существенно зависит от параметра энергоподвода E (или Q), от закона f(r), постоянной адиабаты  $\gamma$ . С увеличением  $\gamma$  (от многоатомного газа к одноатомному) величина  $\Phi_{cr}$  возрастает.

В вихреисточнике и вихрестоке возможно управление локальным переходом через M = 1 за счет теплоподвода, в первую очередь вблизи критических сечений при достаточно близком расположении области энерговыделения от минимального радиуса.

Максимальное значение  $M_{\text{max}}$  сверхзвукового числа Маха растет с уменьшением ширины области тепловыделения, с уменьшением расстояния  $r_1$  от минимального сечения, с увеличением циркуляции Г вихреисточника, а также уменьшением постоянной адиабаты  $\gamma$  (от одноатомного к многоатомному газу).

В вихрестоке с уменьшением параметра энергоподвода меньше критического  $E < E_{\rm cr}$  возможно уменьшение минимального радиуса  $r_{\rm min}$  до значений меньше 1 (минимальный радиус без теплоподвода). Существует значение  $E_{mm}$ , при котором радиус  $r_{\rm min}$  равен абсолютно минимальному  $r_{mm}$ .

Работа выполнена при поддержке Государственной программы № П-09 Президиума РАН.

# Список литературы

- Kogan M.N., Kucherov A.N. // The 8<sup>th</sup> Int. Workshop on Magneto-Plasma Aerodynamics. Moscow: 2009. Proceedings. P. 168–179.
- [2] Коган М.Н., Кучеров А.Н. // Теплофизика высоких температур. 2010. Т. 48. № 1 (дополнительный). С. 85–92.
- [3] Георгиевский П.Ю., Левин В.А. // Изв. РАН. МЖГ. 2003. № 5. С. 154–167.

- [4] Кучеров А.Н. // ЖТФ. 2009. Т. 79. Вып. 12. С. 32–39.
- [5] Кучеров А.Н. // ИФЖ. 2010. Т. 80. № 5. С. 873–877.
- [6] Kogan M.N., Kucherov A.N. // The 9<sup>th</sup> International Workshop on Magneto-Plasma Aerodynamics. Moscow: 2010. Proceedings. P. 59–69.
- [7] Абрамович Г.Н. // ДАН СССР. 1946. Т. 54. № 7. С. 579– 581.
- [8] Вулис Л.А. // ДАН СССР. 1946. Т. 54. № 8. С. 669–672.
- [9] Кучеров А.Н. Препринт ЦАГИ № 157. М.: Изд-во ЦАГИ, 2009. 36 с.
- [10] Третьяков П.К., Грачев Г.Н., Иванченко А.И., Крайнев В.Л., Пономаренко А.Г., Тищенко В.Н. // Докл. РАН. 1994. Т. 336. № 4. С. 466–467.
- [11] Третьяков П.К., Гаранин Г.Ф., Грачев Г.Н., Крайнев В.Л., Пономаренко А.Г., Тищенко В.Н., Яковлев В.И. // Докл. РАН. 1996. Т. 351. № 3. С. 339–340.
- [12] Зудов В.Н., Третьяков П.К., Тупикин А.В., Яковлев В.И. // Изв. РАН. МЖГ. 2003. № 5. С. 140–153.
- [13] Кучеров А.Н. // ЖТФ, 2004. Т. 74. Вып. 7. С. 74–77.
- [14] Громов В.Г., Ершов А.П., Левин В.А., Шибков В.М. // Теплофизика высоких температур. 2006. Т. 44. № 2. С. 185–194.
- [15] Коган М.Н., Кучеров А.Н., Ефимов Б.Г., Скворцов В.В. // З-я школа-семинар по магнитноплазменной аэродинамике. М., 2008. С. 146–149.
- [16] Ершов А.П., Сурконт О.С., Тимофеев И.Б., Шибков В.М., Черников В.А. // Теплофизика высоких температур 2004. Т. 42. № 4. С. 516–522.
- [17] Фабрикант Н.Я. Аэродинамика. Ч. І. М., 1949.
- [18] Мизес Р. Математическая теория течений сжимаемой жидкости. М.: ИЛ, 1961. 588 с. (*Mises R.* Mathematical Theory of Compressible Fluid Flow. NY: Academic Press INC Publishers, 1958).
- [19] *Кучеров А.Н.* // Ученые записки ЦАГИ. 1983. Т. 14. № 4. С. 47–57.

42