УДК 533.2

## Управление смешением потоков газа

## А.Ф. Латыпов

Институт теоретической и прикладной механики им. С.А. Христиановича СО РАН, Новосибирск

E-mail: latypov@itam.nsc.ru

Проведенное исследование показало, что для увеличения эффективности смешения (увеличения полного давления смеси) необходимо расширять сечение высоконапорного потока газа. Установлено, что при распределенном и одноступенчатом смешении потоков совершенного газа параметры смеси одинаковы, однако целесообразно распределенное (многоступенчатое — конечномерный аналог) смешение, т.к. при этом доступно управление течением для соблюдения условия существования стационарного течения в канале.

Ключевые слова: поток газа, распределенное и одноступенчатое смешение, энтропия.

В 1961 году академиком С.А. Христиановичем в применении к газовым эжекторам был предложен способ распределенного по длине канала ввода высоконапорного газа. С использованием этой идеи Б.А. Урюков разработал теорию газовых эжекторов, названных дифференциальными. Расчеты показали увеличение давления торможения в конце камеры смешения такой схемы по сравнению с одноступенчатым эжектором [1]. Однако сравнение проводилось при неадекватных условиях. Приведенные в реферате причины эффективности многоступенчатой схемы эжектора имели не вполне ясную формулировку. Также отсутствовало математическое обоснование. Целью настоящей работы является выяснение причины возможной эффективности распределенного смешения. Вначале приводятся необходимые формулы и соотношения для течений газа в канале при принятых допущениях: газы совершенны, параметры потока в каждом сечении равномерны.

1. Введем функцию удельного полного импульса:

$$r = \frac{mV + pF}{m} = V + \frac{RT}{V}.$$
(1)

2. Вычислим дифференциал функции r при условии  $h_0 = \text{const:}$ 

© Латыпов А.Ф., 2022

187

При числе Maxa M = 1 удельный полный импульс принимает минимальное значение —  $r_{\min} = a_* (\gamma + 1) / \gamma$  ( $a_*$  — критическая скорость звука).

3. Для определения значений параметров потока газа  $T, p, V, \rho$  в каком-либо сечении канала при заданных значениях  $h_0, r, m/F$  имеем систему уравнений, состоящую из уравнений энергии, импульса, неразрывности и состояния:

$$h + \frac{V^2}{2} = g_1 = h_0, \quad V + \frac{RT}{V} = g_2 = r, \quad \rho V = g_3 = m/F, \quad p = \rho RT.$$
 (3)

Система уравнений (3) имеет аналитическое решение:

$$V = \frac{\gamma}{\gamma + 1} r \left( 1 \pm \sqrt{1 - \left(\frac{r_{\min}}{r}\right)^2} \right), \quad T = T_0 - \frac{V^2}{2c_p}, \quad p = \frac{RT}{V} \cdot \frac{m}{F}.$$
 (4)

Верхний знак в записи « $\pm$ » соответствует сверхзвуковому течению, нижний — дозвуковому.

4. На рис. 1 представлена схема смешения двух потоков совершенного газа, параметры которых маркируются индексами W (высоконапорный поток) и G (низконапорный поток), параметры смеси — индексом S. Далее потоки будем называть по их маркерам. Рассматриваются течения, в которых скорость потока W равна или больше скорости звука, а давление газа больше давления газа в потоке G. Перед смешением сечение высоконапорного потока может изменяться на величину  $\delta f$ .

5. Сравним параметры смеси для двух вариантов смешения: когда  $\delta f = 0$  и когда  $\delta f \neq 0$ ,  $|\delta f/F_{W0}| \ll 1$ . Введем обозначения:  $\overline{m}_W = m_W/m_G$ ,  $\overline{F}_W = F_W/F_G$ ,  $m_S = m_G + m_W$ . Уравнения смешения имеют вид (3), где в соответствии с принятыми маркировками параметры в левой части и уравнения состояния снабжаются индексом S, а правые части перепишутся с учетом введенных выше обозначений. Тогда для первого варианта получим:

$$g_{1} = h_{0S} = \frac{m_{W}h_{0W} + m_{G}h_{0G}}{m_{S}} = \frac{m_{W}h_{0W} + h_{0G}}{1 + \bar{m}_{W}},$$

$$g_{2} = r_{S} = \frac{m_{W}r_{W} + m_{G}r_{G}}{m_{S}} = \frac{\bar{m}_{W}r_{W} + r_{G}}{1 + \bar{m}_{W}},$$

$$g_{3} = \frac{m_{S}}{F_{S}} = \frac{m_{W} + m_{G}}{F_{W} + F_{G}} = \frac{1 + \bar{m}_{W}}{1 + \bar{F}_{W}} \frac{p_{G}V_{G}}{R_{G}T_{G}}.$$
(5)

Для второго варианта различие будет лишь во втором уравнении:



Вычтем из уравнений второго варианта соответствующие уравнения первого варианта. Получим уравнения в вариациях для определения разностей значений параметров:

$$\frac{\delta T_{\rm S}}{T_{\rm S}} + (\gamma_{\rm S} - 1)\mathbf{M}_{\rm S}^{2}\frac{\delta V_{\rm S}}{V_{\rm S}} = 0, \quad \frac{\delta T_{\rm S}}{T_{\rm S}} + (\gamma_{\rm S}\mathbf{M}_{\rm S}^{2} - 1)\frac{\delta V_{\rm S}}{V_{\rm S}} = \gamma_{\rm S}\mathbf{M}_{\rm S}^{2}\frac{\delta r_{\rm S}}{V_{\rm S}},$$

$$\frac{\delta p_{\rm S}}{p_{\rm S}} = \frac{\delta T_{\rm S}}{T_{\rm S}} - \frac{\delta V_{\rm S}}{V_{\rm S}} - \frac{\delta F_{\rm S}}{F_{\rm S}}, \quad F_{\rm S} = F_{W} + F_{G}, \quad \delta F_{\rm S} = \delta f,$$

$$\delta r_{\rm S} = \frac{p_{W}\delta f}{m_{\rm S}} = \frac{p_{\rm S}F_{\rm S}}{\rho_{\rm S}F_{\rm S}V_{\rm S}} \cdot \frac{p_{W}}{p_{\rm S}} \cdot \frac{\delta f}{F_{\rm S}} = \frac{R_{\rm S}T_{\rm S}}{V_{\rm S}} \cdot \frac{p_{W}}{p_{\rm S}} \cdot \frac{\delta f}{F_{\rm S}}.$$
(7)

Из 1-го и 2-го уравнений системы (7) получаем

$$\delta V_{\rm S} = \frac{\gamma_{\rm S} {\rm M}_{\rm S}^2}{{\rm M}_{\rm S}^2 - 1} \delta r_{\rm S}.$$
(8)

Значения  $dT_{\rm S}$ ,  $dp_{\rm S}$  определяются из 1-го и 3-го уравнений системы (7). Теперь можем вычислить разность энтропий:

$$\delta \overline{\mathbf{s}} = \frac{\gamma_{\mathrm{S}}}{\gamma_{\mathrm{S}} - 1} \frac{\delta T_{\mathrm{S}}}{T_{\mathrm{S}}} - \left[ \frac{\delta T_{\mathrm{S}}}{T_{\mathrm{S}}} - \frac{\delta V_{\mathrm{S}}}{V_{\mathrm{S}}} - \frac{\delta F_{\mathrm{S}}}{F_{\mathrm{S}}} \right] = \frac{1}{\gamma_{\mathrm{S}} - 1} \frac{\delta T_{\mathrm{S}}}{T_{\mathrm{S}}} + \frac{\delta V_{\mathrm{S}}}{V_{\mathrm{S}}} + \frac{\delta F_{\mathrm{S}}}{F_{\mathrm{S}}} = = -\left(\mathbf{M}_{\mathrm{S}}^{2} - 1\right) \frac{\delta V_{\mathrm{S}}}{V_{\mathrm{S}}} + \frac{\delta F_{\mathrm{S}}}{F_{\mathrm{S}}} = -\gamma_{\mathrm{S}} \mathbf{M}_{\mathrm{S}}^{2} \frac{\delta r_{\mathrm{S}}}{V_{\mathrm{S}}} + \frac{\delta F_{\mathrm{S}}}{F_{\mathrm{S}}} = = -\gamma_{\mathrm{S}} \mathbf{M}_{\mathrm{S}}^{2} \frac{R_{\mathrm{S}} T_{\mathrm{S}}}{V_{\mathrm{S}}^{2}} \frac{p_{W}}{p_{\mathrm{S}}} \frac{\delta f}{F_{\mathrm{S}}} + \frac{\delta F_{\mathrm{S}}}{F_{\mathrm{S}}} = \left[1 - \frac{p_{W}}{p_{\mathrm{S}}}\right] \frac{\delta f}{F_{\mathrm{S}}}.$$
(9)

Из (9) следует, что для повышения эффективности смешения (увеличения полного давления смеси) целесообразно расширение высоконапорного потока газа, так как  $p_G < p_{\rm S} < p_W$ .

6. Процесс смешения газов состоит из расширения высоконапорного газа, сжатия низконапорного газа и теплообмена. В изначально неравновесном состоянии газа в некотором объеме равновесие по давлению достигается значительно быстрее, чем равновесие по температуре [2]. Поэтому постулируется следующая схема смешения: высоконапорный газ расширяется, при этом его работа расходуется на сжатие низконапорного газа, затем реализуется теплообмен. Сходная схема была принята для расчета сверхзвуковых эжекторов [3, 4]. В общем случае расширение и сжатие газа сопровождаются необратимыми процессами. Зададим значения энергий диссипации как доли от полезной работы расширения и внешней работы сжатия:

$$dq_W = -\xi_W \frac{dp}{\rho}, \quad dq_G = \xi_G dh.$$

Из уравнений энергий получим

$$-\xi_W \frac{dp}{\rho} = dh - \frac{dp}{\rho}, \quad \eta_W = 1 - \xi_W, \quad \frac{dp}{p} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{1}{\eta_W} \frac{dT}{T},$$
  

$$\xi_G dh = dh - \frac{dp}{\rho}, \quad \eta_G = 1 - \xi_G, \quad \frac{dp}{p} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \eta_G \frac{dT}{T},$$
(10)

189

здесь  $\eta_W$ ,  $\eta_G$  — коэффициенты полезного действия расширения и сжатия. Проинтегрировав итоговые дифференциальные уравнения, получим алгебраические соотношения между температурами и давлениями для расширения и сжатия:

$$\frac{p_W}{p_S} = \left(\frac{T_W}{T_{W1}}\right)^{\frac{\gamma}{(\gamma-1)\cdot\eta_W}}, \quad \frac{p_S}{p_G} = \left(\frac{T_{G1}}{T_G}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}\eta_G}.$$
(11)

Дополняя уравнения (11) уравнениями энергии

$$m_W (h_{0W} - h_{W1}) = m_G (h_{G1} - h_{0G}),$$
  

$$m_W h_{0W} + m_G h_{0G} = m_S h_{0S},$$
(12)

получим систему уравнений для определения параметров смешения. Температура смеси не зависит от способа смешения, давление зависит от значений коэффициентов полезного действия  $\eta_W$ ,  $\eta_G$ . При  $\eta_W = \eta_G = 1$  давление смеси достигает максимального значения. Значение  $\eta_W = 0$  соответствует дросселированию высоконапорного газа до давления низконапорного газа. Таким образом, вариации значений  $\eta_W$ ,  $\eta_G$  перекрывают весь возможный диапазон значений давления смеси.

7. Пусть заданы значения коэффициентов  $\eta_W$ ,  $\eta_G$ . Из решения системы (11) и (12) получим значение давления  $p_S$  и температур  $T_{W1}$ ,  $T_{G1}$ . Рассмотрим далее следующий вариант смешения. Примем, что на некотором начальном участке  $[p_W, p_j]$  расширение осуществляется с коэффициентом полезного действия  $\eta_{Wj} > \eta_W$ . Вычислим значение температуры высоконапорного газа при расширении до давления  $p_S$ :

$$\frac{p_W}{p_j} = \left(\frac{T_W}{T_j}\right)^{\frac{\gamma}{(\gamma-1)\cdot\eta_{w_j}}}, \quad \frac{p_j}{p_S} = \left(\frac{T_j}{T_{Wj}}\right)^{\frac{\gamma}{(\gamma-1)\cdot\eta_{w}}}, \\
\left(\frac{p_W}{p_S}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}\eta_W} = \left(\frac{T_W}{T_j}\right)^{\frac{\eta_W}{\eta_{w_j}}} \left(\frac{T_j}{T_{Wj}}\right) = \left(\frac{T_W}{T_{W1}}\right), \\
\frac{T_{Wj}}{T_{W1}} = \left(\frac{T_j}{T_W}\right)^{1-\frac{\eta_W}{\eta_{w_j}}}.$$
(13)

Из условия  $\eta_{Wj} > \eta_W$  следует, что  $T_{Wj} < T_{W1}$  при любом значении  $T_j < T_W$ . Таким образом, в этом случае работа расширения оказывается больше, чем это необходимо для сжатия низконапорного газа до равновесного давления  $p_S$ , реализуемого при значении  $\eta_{Wj} = \eta_W$ . Давление смеси может быть увеличено. Таким образом, введение участка расширения с увеличенным значением коэффициента полезного действия расширения приводит к увеличению эффективности смешения вследствие меньшего приращения энтропии на участке  $[p_W, p_j]$ :

$$\Delta \overline{s}_j = \frac{\Delta s_j}{R} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \ln \frac{T_j}{T_W} - \ln \frac{p_j}{p_W} = -\left(1 - \eta_{Wj}\right) \ln \frac{p_j}{p_W} < -\left(1 - \eta_W\right) \ln \frac{p_j}{p_W}.$$
 (14)

Рис. 2. Схема распределенного смешения.

Расширение высоконапорного газа при взаимодействии с низконапорным газом сопровождается увеличением энтропии, например, вследствие наличия сил вязкости и, следовательно, коэффициент полезного действия меньше единицы  $\eta_W < 1$ . Предварительное расши-

рение  $\delta f > 0$  в канале осуществляется прак-



тически изоэнтропически. Поэтому постулированная модель смешения поясняет эффективность предварительного расширения высоконапорного газа.

8. Приведенные выше формулы справедливы при произвольных соотношениях массовых расходов смешивающихся потоков газа. Рассмотрим два предельных случая: первый — бесконечно малые порции высоконапорного потока газа подмешиваются к газу в канале (распределенное смешение), второй — газы смешиваются в одноступенчатом режиме. Схема первого случая представлена на рис. 2. Для определения параметров смешения газов в первом случае запишем уравнения законов сохранения в дифференциальной форме. Введем параметр  $x \in [0, 1]$  — аналог продольной координаты канала — и будем считать, что газ вводится в канал равномерно по длине. Тогда получим:

$$m_{\rm S}h_{0\rm S} + dm_{W}h_{0W} = (m_{\rm S} + dm_{W})(h_{0\rm S} + dh_{0\rm S}),$$
  

$$m_{\rm S}r_{\rm S} + dm_{W}r'_{W} = (m_{\rm S} + dm_{W})(r_{\rm S} + dr_{\rm S}),$$
  

$$dm_{W} = m_{W0}dx,$$
  

$$\rho_{\rm S}V_{\rm S}F_{\rm S} + dm_{W} = (\rho_{\rm S} + d\rho_{\rm S})(V_{\rm S} + dV_{\rm S})(F_{\rm S} + dF_{\rm S}),$$
  

$$p_{\rm S} = \rho_{\rm S}RT_{\rm S},$$
  

$$dF_{W} = F_{W0}dx, \ \Delta f_{W} = dF_{W} (k-1),$$
  

$$dF_{\rm S} = dF_{W} + \Delta f_{W} = dF_{W}k,$$
  

$$F_{\rm S} = F_{\rm S0} + F_{W0}kx = F_{\rm G} + F_{W0}kx,$$
  
(15)

здесь  $r'_W$  — полный удельный импульс потока W после расширения. Вместо расширения сечения трубки, в которой течет высоконапорный газ, целесообразно задавать число Маха  $M'_W$ , т.к. параметры  $r'_W$ ,  $\Delta f_W$  легко определяются по известным формулам. Приводить их здесь нет необходимости. Перепишем систему уравнений (15) в развернутом виде:

$$\frac{dT_{\rm S}}{T_{\rm S}dx} + (\gamma_{\rm S} - 1)M_{\rm S}^2 \frac{dV_{\rm S}}{V_{\rm S}dx} = \frac{h_{0W} - h_{0\rm S}}{c_{p\rm S}T_{\rm S}} \cdot \frac{d\overline{m}_W}{\overline{m}_{\rm S}dx},$$

$$\frac{dT_{\rm S}}{T_{\rm S}dx} + (\gamma_{\rm S}M_{\rm S}^2 - 1)\frac{dV_{\rm S}}{V_{\rm S}dx} = \gamma_{\rm S}M_{\rm S}^2 \frac{dr_{\rm S}}{dx},$$

$$\frac{dr_{\rm S}}{dx} = (r_W' - r_{\rm S})\frac{dm_W}{m_{\rm S}dx},$$

$$\frac{dp_{\rm S}}{p_{\rm S}dx} = \frac{d\overline{m}_W}{\overline{m}_{\rm S}dx} + \frac{dT_{\rm S}}{T_{\rm S}dx} - \frac{dV_{\rm S}}{V_{\rm S}dx} - \frac{d\overline{F}_{\rm S}}{\overline{F}_{\rm S}dx},$$
(16)



Начальные значения следующие: x = 0,  $T_S = T_W$ ,  $p_S = p_W$ ,  $r_S = r_W$ . Путем интегрирования системы уравнений (16) получаем значения параметров смеси  $T_{S1}$ ,  $p_{S1}$ ,  $V_{S1}$ ,  $r_{S1}$ ,  $F_{S1}$ .

Схема второго случая представлена на рис. 3. Сначала высоконапорный поток газа расширяется до значения полного удельного импульса  $r_{W2}$ , удовлетворяющего условию:

$$r_{\rm S2} = \frac{\overline{m}_{W0}r_{W2} + r_G}{1 + \overline{m}_{W0}} = r_{\rm S1}.$$

Таким образом, значения правых частей системы уравнений (3) для обоих случаев равны, поэтому решения идентичны. Распределенное смешение и одноступенчатое смешение дают одинаковый результат. Однако необходимо реализовывать распределенное (многоступенчатое — конечномерный аналог) смешение, т.к. при этом доступно управление течением для соблюдения условий существования стационарного течения в каналах [5].

## Обозначения

<i>T</i> — температура, К,	$\gamma$ — показатель	адиабаты,	
$p$ — давление, $H/M^2$ ,	$\overline{s} = s/R$ — Hop	мированная энтропия.	
ho — плотность, кг/м <sup>3</sup> ,	5 5/11 1105	in politica surpoint,	
V— скорость, м/с,	<i>m</i> <sub>W0</sub> — началы	ный расход	
М — число Маха,	высоко	напорного потока, кг/с.	
<i>m</i> — массовый расход, кг/с,			
F — площадь поперечного сечения по	TOKA, $M^2$ , $T_{W0}$ — HaraJBHA		
h — энтальпия, Дж/кг,	высокон	апорного потока, м <sup>2</sup> ,	
R— газовая постоянная, Дж/(кг·град),	<i>k</i> — степень ра	сширения трубки тока	
$c_p$ — теплоемкость при постоянном да	влении, высоконап	юрного потока.	
Дж/(кг-град),			
	Индексы		
0 — параметры торможения,	<i>G</i> — низконапорный поток,	<i>W</i> — высоконапорный поток,	

## Список литературы

- 1. Урюков Б.А. Теория дифференциального эжектора // Прикл. механика и техн. физика. 1963. № 5. С. 41-47.
- 2. Замураев В.П., Латыпов А.Ф. К вопросу об измерении давления при нестационарных процессах // Изв. РАН. МЖГ. 2003. № 1. С. 114–122.
- 3. Христианович С.А. О расчете эжектора // Механика сплошной среды. М.: Наука, 1981. С. 265-282.
- 4. Абрамович Г.Н. Газовые эжекторы // Прикладная газовая динамика. М.: Наука, 1969. С. 438–515.
- 5. Латыпов А.Ф. Условие существования стационарного течения в канале переменного сечения при подводе тепла и диссипации кинетической энергии // Письма в ЖТФ. 2012. Т. 38, вып. 22. С. 21–27.

Статья поступила в редакцию 21 сентября 2021 г., после доработки — 28 ноября 2021 г., принята к публикации 14 декабря 2021 г.