

## ФИЛЬТРАЦИОННОЕ ГОРЕНИЕ ГАЗА В ПОЛУОГРАНИЧЕННОЙ ПОРИСТОЙ СРЕДЕ

Р. С. Буркина

Томский государственный университет, 634050 Томск

Проведен асимптотический анализ процесса горения газа, движущегося в полуограниченной пористой среде, при больших значениях параметра Зельдовича. Рассмотрен случай высокопористой среды при ее большой газопроницаемости. Методом сращиваемых асимптотических разложений получены главные члены асимптотических разложений основных параметров процесса в режимах горения и отрыва. Проанализировано влияние скорости движения газа и теплоотдачи с поверхности каркаса во внешнюю среду на параметры горения. Определены критические условия срыва стационарного горения у внешней поверхности слоя и условия перехода процесса в режим отрыва и индукционный режим.

Фильтрационное горение газа (ФГГ) — важная составная часть различных технологических процессов и природных явлений: химические реакторы, СВС-процессы, печи recuperативного типа, газификация горючих ископаемых, горение природных газов в завалах отработанной породы и многие другие [1]. Особенности ФГГ по сравнению с газофазным горением связаны со спецификой взаимодействия твердого каркаса и газа, ведущей ролью твердого каркаса в кондуктивном переносе тепла по пористой системе. Исследованию фильтрационного горения газа посвящено значительное число работ (см., например, [2–9]). В [2–7] теоретически и экспериментально изучалась возможность существования волн горения с газофазной реакцией. Определялись механизм распространения и режимы ФГГ [2, 3, 6, 7], скорость и пределы распространения пламени [4, 5], структура пламени и зависимость определяющих параметров процесса от физико-химических характеристик системы, в которой происходит фильтрационное горение [7]. В [8, 9] проводилось теоретическое и экспериментальное исследование газофазных пламен с избытком энтальпии, стабилизированных на ограниченном пористом каркасе, помещенном на пути потока газа. Рассматривались свойства стабилизированных пламен, условия срыва и проскока пламени, влияние теплопотерь с каркаса на характеристики стабилизации. В теоретических моделях [2, 4–7] исследовалась неограниченная пористая среда, но вопрос о влиянии ограниченности пористой среды на режимы и параметры горения оставался открытым.

В [8, 9] хотя и рассматривался каркас ограниченного размера, сделанное предположение об отсутствии распределения температуры по каркасу не позволило определить влияние теплопередачи по каркасу на характеристики стабилизации пламени. Основная цель предлагаемого исследования — определение влияния границы пористой среды и условий теплообмена на ней на процесс стационарного ФГГ. В частности, находятся условия стабилизации пламени у внешней поверхности каркаса и его сноса вглубь пористой структуры.

Рассматривается стационарное фильтрационное горение реакционноспособного газа, поступающего в полуограниченный пористый слой (инертный или каталитический) из холодной окружающей среды. Газ может экзотермически реагировать внутри пор или на внутренней поверхности каталитического пористого слоя с образованием газообразных продуктов реакции. Для упрощения математической постановки задачи принимаются следующие допущения.

1. Газ движется в направлении  $x$ , нормальном к внешней поверхности пористого слоя. Скорость движения невелика и подчиняется закону Дарси. По поперечному сечению слоя параметры газа и твердого каркаса не изменяются.
2. Тепловыделение за счет трения газа о внутреннюю поверхность пор считается незначительным и в модели не учитывается.
3. Пористость слоя постоянна и не меняется в ходе процесса.

4. Теплофизические характеристики исходных компонентов газа и продуктов реакции одинаковы. Стехиометрический коэффициент химической реакции по газу равен нулю.

5. Между газом в порах и твердым каркасом имеет место интенсивный теплообмен, поэтому справедлива однотемпературная модель [10].

6. На внешней поверхности пористого слоя  $x = 0$  конвективный теплообмен между окружающей средой и твердым каркасом осуществляется по закону Ньютона с коэффициентом теплоотдачи  $\alpha$ .

Из уравнения неразрывности при условии равенства нулю стехиометрического коэффициента химической реакции по газу следует постоянство массового расхода газа в системе:  $G = \rho_g v = \text{const}$ , где  $\rho_g$  — плотность газа, а  $v$  — скорость его движения. Математическая постановка задачи имеет вид:

$$\frac{d}{dx} \left\{ [\lambda_s(1-m) + \lambda_g m] \frac{dT}{dx} \right\} - c_{p,g} G \frac{dT}{dx} + Qz\rho_g^n a^n \exp\left(-\frac{E}{RT}\right) = 0, \quad (1)$$

$$m \frac{d}{dx} \left[ D\rho_g \frac{da}{dx} \right] - G \frac{da}{dx} - \mu z \rho_g^n a^n \exp\left(-\frac{E}{RT}\right) = 0, \quad (2)$$

$$-\frac{k_f}{\mu_g} \rho_g \frac{dp}{dx} = G, \quad (3)$$

$$RT\rho_g/M = p, \quad (4)$$

$$0 < x < \infty,$$

$$-[\lambda_s(1-m) + \lambda_g m] \frac{dT(0)}{dx} = [(1-m)\alpha + c_{p,g}G][T_b - T(0)], \quad (5)$$

$$-D\rho_g m \frac{da(0)}{dx} = G[a_b - a(0)], \quad (6)$$

$$p(0) = p_b, \quad (7)$$

$$\frac{dT(\infty)}{dx} = \frac{da(\infty)}{dx} = 0, \quad a(\infty) = 0. \quad (8)$$

Здесь  $m$  — пористость,  $T$  — температура,  $D$  — коэффициент диффузии газа,  $\lambda$  — теплопроводность,  $c_p$  — теплоемкость при постоянном давлении,  $k_f$  — газопроницаемость слоя,  $\mu_g$  — коэффициент динамической вязкости газа,  $p$  — давление газа в порах,  $M$  — молярная масса газа,  $a$  — относительная концентрация горючего компонента газа,  $E$  — энергия активации,  $R$  — универсальная газовая постоянная,  $z = k_0 m$  для газофазных реакций и  $z = k_0 S_i$  ( $S_i$  — удельная внутренняя поверхность пор) для каталитических реакций,  $k_0$  — предэкспонент,  $\mu$  — стехиометрический коэффициент химической реакции по горючему компоненту,  $Q$  — тепловой эффект реакции. Индексы  $s, g, b$  относятся соответственно к твердому каркасу, газу и внешней ( $x < 0$ ) газовой среде. Рассматривается только один горючий компонент газа; если имеются другие компоненты химической реакции, предполагается, что они присутствуют в избытке.

Уравнения (1), (2) при условии (8) имеют первый интеграл:

$$\begin{aligned} \mu[\lambda_s(1-m) + \lambda_g m] \frac{dT}{dx} + QmD\rho_g \frac{da}{dx} - \\ - G(\mu c_{p,g}T + Qa) = -G\mu c_{p,g}T_{\max}, \quad (9) \end{aligned}$$

где  $T_{\max}$  — максимальная температура в зоне горения, которая согласно условиям (5), (6) связана со значением температуры на внешней поверхности пористого слоя  $T(0)$ :

$$T_{\max} = T_b + \frac{Qa_b}{\mu c_{p,g}} - \frac{(1-m)\alpha(T(0) - T_b)}{c_{p,g}G}. \quad (10)$$

Если теплоотдача через внешнюю поверхность пористого каркаса отсутствует ( $\alpha = 0$ ), то  $T_{\max} = T_b + Qa_b/\mu c_{p,g} = T_{ad}$ , где  $T_{ad}$  — максимально возможная адиабатическая температура горения. Из уравнений (3), (4) можно исключить давление газа в порах:

$$-\frac{k_f R}{\mu_g M} \rho_g \frac{d(T\rho_g)}{dx} = G, \quad (11)$$

и вместо граничного условия (7) получаем

$$\rho_g(0)T(0) = \rho_{g,b}T_b. \quad (12)$$

Согласно уравнению (1) в данной задаче температурный профиль монотонно возрастающий [11]. Следовательно, температуру  $T$  можно использовать в качестве независимой

переменной и понизить порядок дифференциальной задачи (1)–(8). Для этого перейдем к зависимой переменной — кондуктивному тепловому потоку

$$q = [\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m] \frac{dT}{dx}, \quad (13)$$

вместо уравнения (2) используем первый интеграл (9), а вместо (3), (7) — соотношения (11), (12). В результате задача принимает вид

$$q \frac{dq}{dT} - c_{p,g} G q + [\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m] \times \\ \times Q z \rho_g^n a^n \exp\left(-\frac{E}{RT}\right) = 0, \quad (14)$$

$$\frac{Q m D}{[\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m]} \rho_g q \frac{da}{dT} + \mu q - \\ - Q G a + \mu c_{p,g} G (T_{\max} - T) = 0, \quad (15)$$

$$-\frac{k_f R}{\mu_g M [\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m]} \rho_g q \frac{d(T \rho_g)}{dT} = G, \quad (16)$$

$$T(0) \leq T \leq T_{\max},$$

$$q(T(0)) = [(1 - m)\alpha + c_{p,g} G][T(0) - T_b], \quad (17)$$

$$\rho_g(T(0)) = \rho_{g,b} T_b / T(0). \quad (18)$$

$$q(T_{\max}) = a(T_{\max}) = 0. \quad (19)$$

Температурный профиль  $T(x)$  находится из (13):

$$x = \int_{T(0)}^T \frac{\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m}{q(T)} dT. \quad (20)$$

Как и при горении в потоке газа [12, 13], тепловые потоки, а следовательно, и температурный профиль существенно зависят от массовой скорости газа. Кроме того, теплообмен на внешней поверхности каркаса также может существенно влиять на характер и параметры горения.

## РЕЖИМ ГОРЕНИЯ

Если массовая скорость газа меньше массовой скорости, при которой реализуется стоячая волна горения в неограниченной пористой среде ( $G < G_0$ ), то, возникнув в какой-либо точке пористой среды, фронт горения будет двигаться против потока [4, 7] и стабилизироваться у внешней поверхности каркаса. Согласно принятой в [13] терминологии при горении в потоке газа этот режим получил название режима горения.

В этом режиме выделяются две характерные области изменения температуры: область прогрева вблизи внешней поверхности пористого слоя, масштаб которой равен  $T_{ad} - T_b$ , и область интенсивных химических реакций вблизи температуры  $T_{\max}$ , масштабом которой является семеновский интервал  $RT_{ad}^2/E$ . Отношение этих масштабов — малая величина  $(RT_{ad}^2/E)/(T_{ad} - T_b) = \Theta_0^{-1} \ll 1$ , что позволяет построить асимптотическое решение задачи, выбрав в качестве параметра разложения  $\Theta_0^{-1}$ .

Перейдем к безразмерным переменным:  $u = (T_{ad} - T)/(T_{ad} - T_b)$ ,  $P = q/[c_{p,g} G_0 (T_{ad} - T_b)]$ ,  $\eta = a/a_b$ ,  $\rho = \rho_g/\rho_{g,b}$ . Уравнения (14)–(19) принимают следующий вид:

$$P \frac{dP}{du} + \omega P - B \rho^n \eta^n \exp\left(-\frac{\Theta_0 u}{1 - \sigma u}\right) = 0, \quad (21)$$

$$\text{Le } P \rho \frac{d\eta}{du} + \omega \eta - P - \omega(u - \gamma) = 0, \quad (22)$$

$$P \rho \frac{d[(\sigma^{-1} - u)\rho]}{du} = \frac{\omega}{K}, \quad (23)$$

$$P|_{u=1-\gamma\omega/b} = (b + \omega)\gamma\omega/b, \quad (24)$$

$$\rho|_{u=1-\gamma\omega/b} = b(1 - \sigma)/[b(1 - \sigma) + \sigma\omega\gamma], \quad (25)$$

$$p(\gamma) = \eta(\gamma) = 0, \quad (26)$$

где  $(T_{ad} - T_{\max})/(T_{ad} - T_b) = \gamma \leq u \leq 1 - \gamma\omega/b = (T_{ad} - T(0))/(T_{ad} - T_b)$ ,  $\omega = G/G_0$ ,  $\text{Le} = D m c_{p,g} \rho_{g,b} / [\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m]$ ,  $\sigma = (T_{ad} - T_b)/T_{ad}$ ,  $B = Q z \rho_{g,b}^n a_b^n [\lambda_s(1 - m) + \lambda_g m] \exp(-E/RT_{ad}) / [c_{p,g}^2 G_0^2 (T_{ad} - T_b)]$ ;  $b = (1 - m)\alpha / c_{p,g} G_0$  — отношение интенсивностей теплоотдачи на внешней поверхности каркаса и теплопереноса потоком газа,  $K = [k_f R c_{p,g} \rho_{g,b}^2 (T_{ad} - T_b)] / \{\mu_g M [\lambda_s(1 - m) +$