

ГАЗОФАЗНАЯ МОДЕЛЬ ЗАЖИГАНИЯ НЕКОТОРЫХ ТВЕРДЫХ ТОПЛИВ В УДАРНОЙ ТРУБЕ

B. N. Вилюнов

(Томск)

Установлено [1, 2], что для некоторых смесевых топлив (СТ), например, на основе перхлората аммония и связки Р-13 процесс зажигания лимитирует газовая фаза. Конденсированная фаза является стоком тепла и поставщиком газообразных продуктов горючего и окислителя. Газофазная модель зажигания объясняет зависимость задержки зажигания от давления и кислорода поджигающей среды¹. Некоторые теоретические оценки простейшей модели зажигания СТ в атмосфере кислорода даны в [1].

Ниже исследуется аналогичная газофазная модель зажигания СТ как в атмосфере кислорода, так и в инертной среде. Предлагается приближенный аналитический метод нахождения характеристик зажигания. Приведены результаты счета задачи на ЭВМ.

Модель зажигания смесевого топлива в газовой фазе. Физическая постановка задачи базируется на следующих основных предпосылках:

- 1) конденсированная фаза твердого топлива является источником газообразных продуктов окислителя и горючего, образующихся в результате термического пиролиза, и стоком тепла. Возможные экзотермические реакции в объеме конденсированной фазы не учитываются;
- 2) состав атмосферы поджигающей среды, находящейся при фиксированном давлении p , включает либо только окислитель, либо инертный газ, либо смесь окислителя и инертного газа;
- 3) зажигание происходит в газовой фазе в результате тепловыделения от реакций паров горючего с кислородом.

Математическая постановка задачи. В соответствии с физической моделью зажигания исходные дифференциальные уравнения имеют следующий вид:

уравнение диффузии паров окислителя

$$\rho_1 \frac{\partial X}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\rho_1 D \frac{\partial X}{\partial x} \right) - \Phi(X, Y, T), \quad (1)$$

уравнение диффузии паров горючего

$$\rho_1 \frac{\partial Y}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\rho_1 D \frac{\partial Y}{\partial x} \right) - \Phi(X, Y, T), \quad (2)$$

уравнение теплопроводности в газовой фазе

$$c_1 \rho_1 \frac{\partial T}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\lambda_1 \frac{\partial T}{\partial x} \right) - Q \Phi(X, Y, T), \quad (3)$$

уравнение распространения тепла в конденсированной фазе твердого топлива

$$c_2 \rho_2 \frac{\partial T}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\lambda_2 \frac{\partial T}{\partial x} \right). \quad (4)$$

Обозначения: x — координата; t — время; X, Y — массовые доли окислителя и горючего; T — температура; ρ — плотность; c — теплоемкость

¹ В работе [3] показано, что зависимость характеристик зажигания можно объяснить и с точки зрения твердофазной модели.

при постоянном давлении; λ — коэффициент теплопроводности; D — диффузия; Q — тепловой эффект реакций в газовой фазе; $\Phi(X, Y, T)$ — скорость химических реакций. Индексы 1 и 2 соответственно относятся к газу и твердому веществу.

В период зажигания тепловая и диффузационная длины релаксации на несколько порядков больше конвективной, поэтому в (1) — (3) конвективный перенос тепла и вещества не учтен.

Качественные закономерности зажигания в газовой фазе при кондуктивном подводе тепла. Пусть неограниченный столб горячей смеси газов (окислитель + инертный газ) при температуре T_r и давлении p приводится в соприкосновение с поверхностью смесевого топлива, находящегося при температуре $T_0 < T_r$. Такой режим подвода тепла осуществляется экспериментально в ударной трубе [2, 4].

Начальные условия: $-\infty < x < \infty$,

$$\begin{aligned} X(x, 0) &= X_0 e(x), \quad Y(x, 0) = Y_0 e(x), \\ T(0, x) &= T_0 - (T_0 - T_r) e(x), \end{aligned} \quad (5)$$

где $e(x)$ — единичная функция. Начало координат помещено на поверхности топлива, ось x направлена в сторону смеси поджигающих газов.

Границные условия и условия «сшивки» решений, $t > 0$:

$$\begin{aligned} \frac{\partial T(-\infty, t)}{\partial x} &= \frac{\partial T(\infty, t)}{\partial x} = 0, \quad \frac{\partial X(-\infty, t)}{\partial x} = \frac{\partial X(\infty, t)}{\partial x} = 0, \\ -\rho_1 D \frac{\partial X(0, t)}{\partial x} &= (1 - v) \rho_0 V_0(T_s), \\ -\rho_1 D \frac{\partial Y(0, t)}{\partial x} &= v \rho_N V_N(T_s); \\ T(0_+, t) &= T(0_-, t), \\ \lambda_2 \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} &= \lambda_1 \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} + Q_0 (1 - v) \rho_0 V_0 + Q_N v \rho_N V_N. \end{aligned} \quad (6)$$

Здесь ρ_0 и ρ_N — плотности твердого окислителя и связки; v — процентное содержание горючего на поверхности (приблизительно равно объемному содержанию горючего в смесевом топливе); $V_0(T_s)$ и $V_N(T_s)$ — соответственно линейные скорости пиролиза окислителя и горючего, аррениусовские функции температуры на поверхности топлива $T_s = T(0, t)$:

$$V_0 = Z_0 \exp(-E_0/RT_s), \quad V_N = Z_N \exp(-E_N/RT_s).$$

По данным [1] для перхлората аммония

$$V_0 = 4.6 \cdot 10^3 \exp\left(-\frac{20\,000}{RT_s}\right),$$

а для связки Р-13

$$V_N = 24 \exp\left(-\frac{11\,200}{RT_s}\right).$$

Процесс поверхностного пиролиза перхлората аммония экзотермичен, $Q_0 = 256$ кал/г, а горючего — эндотермичен, $Q_N = -156$ кал/г. Поэтому в первом приближении, имея в виду разницу в скоростях пиролиза, условие (7) представим в виде:

$$\lambda_1 \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} \approx \lambda_2 \frac{\partial T(0, t)}{\partial x}. \quad (8)$$

Качественная картина зажигания ударной волной такова. В момент контакта поджигающей среды и топлива на поверхности $x=0$ устанавливается температура

$$T_s = (T_r - T_0) \frac{K_e}{1 + K_e} + T_0, \quad (9)$$

где $K_e = \sqrt{\frac{\lambda_1 \rho_1 c_1}{\lambda_2 \rho_2 c_2}}$ — коэффициент тепловой активности. По газу соответственно со скоростями $\sim \sqrt{\lambda_1/c_1 \rho_1 t}$, $\sim \sqrt{D/t}$ «распространяются» температурная и концентрационные волны, последняя приносит в зону наибольшей температуры пары горючего и окислителя, образовавшиеся в результате пиролиза топлива.

В момент времени t_0 тепловыделение от химических реакций между парами окислителя и горючего уравновешивается теплоотводом в топливо. В температурном поле (см. рисунок) на расстоянии x_0 от поверхности топлива образуется максимум, равный по величине T_r . Теперь поджигающая среда, так же как и топливо, становится стоком тепла. В силу асимметрии температурного (и концентрационного) поля координата максимума перемещается, стремясь к стационарному значению, определяемому при данном давлении и начальной температуре топлива нормальной скоростью горения.

Наряду с перемещением максимума в промежутке времени $\Delta t = t_{заж} - t_0$ происходит подъем температуры до максимальной температуры горения T_m , т. е. зажигание. По аналогии с результатами твердофазной модели зажигания [8, 10] в зависимости от величины параметра

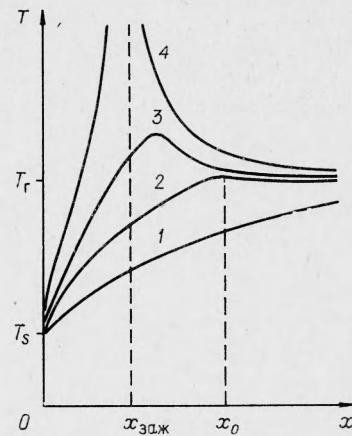
$$\gamma = \frac{T_r - T_s}{T_m - T_s}$$

в газофазной модели возможны два режима — индукционный, когда $\gamma \leq 0,5 \div 0,7$, и вырожденный, когда $\gamma \geq 1$. В предельном случае, когда $\gamma \ll 1$, $t_0 \rightarrow t_{заж}$.

Ниже проводится анализ только индукционного режима зажигания, когда возможно существенное упрощение математической постановки задачи. Действительно, при определении t_0 (времени установления теплового равновесия между газовой фазой и топливом) в уравнениях диффузии (1), (2) можно пренебречь выгоранием горючего и расходом окислителя. Влияние же химического источника тепла в (3) будет существенно только при временах, близких к t_0 , а следовательно, граничное условие четвертого рода для уравнения (3) можно заменить условием первого рода: $T(0, t) = T_s = \text{const}$.

Для промежутка времени $\Delta t = t_{заж} - t_0$ допущения являются грубыми, однако они частично компенсируют друг друга. Учет выгорания в (1), (2) увеличивает, а разогрев поверхности топлива уменьшает Δt .

Температура на поверхности топлива зависит от T_r , T_0 и коэффициента тепловой активности K_e , т. е. от давления и состава окружающей среды. Расчет T_s по (9) будет справедлив только в предельном случае, для идеально гладкой поверхности топлива. В работе [9] при



Распределение температуры в различные моменты времени:
 $t_1 < t_2 < t_3 < t_4$; $t_2 = t_0$, $t_4 = t_{заж}$.

экспериментальном исследовании зажигания нитроглициринового и гиросилинового порохов в ударной трубе обнаружено, что воспламенение существенно зависит от состояния поверхности; наличие неровностей облегчает воспламенение. Оценка [9] показывает, что неровности, существенные для воспламенения, должны иметь размер порядка 10^{-3} см. Подробный анализ влияния кривизны поверхности дан в [10]. В грубом приближении для учета кривизны поверхности надо в (9) подставлять величину эффективного коэффициента тепловой активности $K_{\text{эфф}}$, определяя его из независимых экспериментов. В дальнейшем предполагается, что величина $K_{\text{эфф}}$ известна.

Аналитическое и расчетное исследование простейшей модели зажигания в газовой фазе. Используя допущения предыдущего пункта, приходим к системе уравнений:

$$\frac{\partial X}{\partial t} = D \frac{\partial^2 X}{\partial x^2}, \quad (10)$$

$$\frac{\partial Y}{\partial t} = D \frac{\partial^2 Y}{\partial x^2}, \quad (11)$$

$$\frac{\partial T}{\partial t} = \kappa_1 \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{QZ}{c_1} \rho_1^{n-1} \cdot XY \exp(-E/RT) \quad (12)$$

с начальными

$$X(x, 0) = X_0, \quad Y(x, 0) = 0, \quad T(x, 0) = T_r$$

и граничными условиями

$$T(0, t) = T_s, \quad \frac{\partial T(\infty, t)}{\partial x} = 0, \quad t > 0.$$

Для уравнений (10), (11) граничные условия берутся в форме (6).

Решения уравнений диффузии имеют вид:

$$X = X_0 + \frac{2(1-\nu)\rho_0 V_0 \sqrt{t}}{\rho_1 D^{1/2}} i\Phi^* \left(\frac{x}{2\sqrt{Dt}} \right), \quad (13)$$

$$Y = \frac{2\nu\rho_N V_N \sqrt{t}}{\rho_1 D^{1/2}} i\Phi^* \left(\frac{x}{2\sqrt{Dt}} \right), \quad (14)$$

где

$$i\Phi^*(u) = \frac{1}{V^\pi} \exp(-u^2) - u\Phi^*(u), \quad \Phi^*(u) = 1 - \frac{2}{V^\pi} \int_0^u e^{-u^2} du.$$

Подставляя из (13), (14) значения X и Y в уравнение теплопроводности (12) и переходя к безразмерным переменным, получим:

$$\frac{\partial \theta}{\partial \xi} = \frac{\partial^2 \theta}{\partial \xi^2} + V^\tau \left[1 + F V^\tau i\Phi^* \left(\frac{\xi}{2\sqrt{\alpha\tau}} \right) \right] i\Phi^* \left(\frac{\xi}{2\sqrt{\alpha\tau}} \right) e^{\frac{\theta}{1+\beta\theta}}, \quad (15)$$

$$\theta(\xi, 0) = 0, \quad \theta(0, \tau) = \theta_s < 0, \quad \frac{\partial \theta(\infty, \tau)}{\partial \xi} = 0. \quad (16)$$

Связи между новыми и старыми переменными устанавливаются по формулам:

$$\theta = \frac{E(T - T_r)}{RT_r^2}, \quad \xi = \frac{x}{x_*}, \quad \tau = \frac{t}{t_*}, \quad x_* = \sqrt{\kappa_1 t_*},$$

$$t_* = \left[\frac{RT_r^2}{2E} \frac{c_1 \sqrt{D}}{\rho_1^{n-2}} \frac{\exp(E/RT_r) \exp(E_N/RT_s)}{QZX_0 \nu \rho_N Z_N} \right]^{2/3}.$$

Решение задачи (15) зависит от четырех параметров:

$$\theta_s = \frac{E(T_s - T_r)}{RT_r^2}, \quad \beta = \frac{I T_r}{E}, \quad \alpha = \frac{D}{\gamma_1},$$

$$F = \frac{2(1-\gamma)\rho_0 V_0 t_*^{1/2}}{\rho_1 \sqrt{D} X_0}.$$

Можно заранее ожидать слабого влияния на результат параметра β , поскольку выбранный масштаб температур RT_r^2/E является характерным для данной задачи.

Рассмотрим квазистационарное уравнение

$$\frac{d^2\theta}{d\xi^2} + \varphi(\xi, \tau_0) \exp\left(\frac{\theta}{1+\beta\theta}\right) = 0 \quad (17)$$

с условиями

$$\theta(0, \tau_0) = \theta_s, \quad \theta(\xi_0, \tau_0) = 0, \quad (18)$$

где

$$\varphi(\xi, \tau_0) = \sqrt{\tau_0} \left[1 + F \sqrt{\tau_0} i \Phi^*\left(\frac{\xi}{2\sqrt{\alpha\tau_0}}\right) \right] i \Phi^*\left(\frac{\xi}{2\sqrt{\alpha\tau_0}}\right).$$

В уравнении (17) τ_0 рассматривается как параметр, который подлежит определению. Критические условия зажигания для уравнения (15) будут предельными условиями разрешимости краевой задачи (17), (18). Таким образом, по аналогии с теорией стационарного теплового взрыва условие зажигания формулируется как невозможность стационарного режима протекания реакции.

Рассмотрим случай $\alpha \gg 1, \beta \ll 1$. Пренебрегая величиной $\frac{\sqrt{\pi}}{4} \xi / \sqrt{\alpha\tau_0}$ по сравнению с единицей, приходим к уравнениям:

$$\frac{d^2\theta}{d\mu^2} + \exp \theta = 0, \quad \theta(0) = \theta_s, \quad \theta(\mu_0) = 0, \quad (19)$$

где

$$\mu = \xi \sqrt{\frac{\tau_0^{1/2}}{\pi^{1/2}} \left(1 + F \frac{\tau_0^{1/2}}{\pi^{1/2}} \right)}. \quad (20)$$

Условия разрешимости краевой задачи (19) найдены Я. Б. Зельдовичем [5]. Используя эти результаты и теорию зажигания [6], проверенную численным счетом в [7], получаем:

$$2\tau_0 \sqrt{\pi\tau_0} \left(1 + F \sqrt{\frac{\tau_0}{\pi}} \right) = \theta_s^2, \quad \xi_0 = \sqrt{\pi\tau_0}. \quad (21)$$

Уравнения (21) дают искомое время возникновения температурного максимума τ_0 и его расстояние от поверхности топлива ξ_0 . Исследуем предельные случаи.

1. Модель зажигания [1] в атмосфере с избытком кислорода реализуется при $F \ll 1$. Из (21) следует:

$$\tau_0 = \left(\frac{\theta_s^2}{2\sqrt{\pi}} \right)^{2/3}, \quad \xi_0 = \left(\frac{\pi}{2} \right)^{1/3} |\theta_s|^{2/3} \quad (22)$$

или, переходя к размерным переменным,

$$t_0 = \left[\frac{E (T_r - T_s)^2 c_1 V D \exp(E/RT_r) \exp(E_N/RT_s)}{4 \sqrt{\pi} RT_{r_1}^{2n-2} Q Z X_0 v_p N Z_N} \right]^{2/3}. \quad (23)$$

Если период индукции мал, то формула (23) приближенно дает период задержки зажигания $t_{заж.}$

Зависимость времени зажигания от давления

$$t_0 \sim p^{\frac{2n}{3}} (T_r - T_s)^{4/3} \exp\left(\frac{2E_N}{3RT_s}\right)$$

определим величиной $M_p = \frac{\partial \ln t_0}{\partial \ln p}$:

$$M_p = - \left[\left(\frac{2}{3} n - 1 \right) + \frac{E_N}{3RT_s^2} \frac{T_s - T_0}{1 + K_\varepsilon} + \frac{2}{3} \frac{K_\varepsilon}{1 + K_\varepsilon} \right]. \quad (24)$$

При увеличении давления M_p убывает. Этот результат находится в согласии с опытом. Приведем численные оценки¹. По данным работы [1] исходные для расчета параметры таковы: $n=2$, $E_N=11200 \frac{\text{кал}}{\text{моль}}$, $T_0=293^\circ \text{К}$, $T_s=432^\circ \text{К}$ (замерена), $T_m=3300^\circ \text{К}$, $T_r=1370^\circ \text{К}$, $\gamma=0,33$. Подсчитываем $K_\varepsilon=0,148$ и по (24) $M_p=-1,63$. Опыт дает $M_p=-1,77$, а теоретическая оценка Мак-Алеви $M_p=-1,44$.

Зависимость времени зажигания от концентрации кислорода

$$t_0 \sim (T_r - T_s)^{4/3} X_0^{-2/3} \exp(E_N/RT_s)$$

характеризуем величиной $M_{x_0} = \frac{\partial \ln t_0}{\partial \ln X_0}$:

$$M_{x_0} = - \frac{2}{3} \left\{ 1 + \frac{(T_r - T_s)(K' - K'')X_0}{(1 + K_\varepsilon)^2} \left(\frac{E_N}{RT_s} + \frac{2}{T_r - T_s} \right) \right\}. \quad (25)$$

При выводе (25) принято, что K_ε смеси можно определить формулой: $K_\varepsilon = K'X_0 + K''(1 - X_0)$, где K' , K'' подсчитываются соответственно по теплофизическим параметрам кислорода и инертного газа. Для исследуемых топлив $K' - K'' \approx 0,02 - 0,03$, поэтому согласно (25) имеем $-1,2 \leq M_{x_0} \leq -1$. По опытам [1] $M_{x_0} = -1,2$ для топлива со связкой Р-13 и $M_{x_0} = -1,5$ для топлива на основе эпоксидной смолы.

С целью проверки теории проведен счет задачи (15), (16) на ЭВМ. Диапазон изменения параметров: $5 \leq |\theta_s| \leq 20$; $1 \leq \alpha \leq 10$; $0 \leq \beta \leq 0,0682$; $F \ll 1$. Поскольку исследовался только индукционный режим, то расчет проводился до момента резкого подъема температуры, до величины $\theta_* / 1 + \beta \theta_* = 12$.

Результаты расчетов (см. таблицу) с точностью не хуже $\sim 5\%$ описываются интерполяционными формулами:

$$\tau_{заж} = \left(1,52 + \frac{12,1}{\alpha \sqrt{\alpha}} \right) (1 + 0,7\beta) |\theta_s|^{1/2}, \quad (26)$$

$$\xi_{заж} = \left(1,95 + \frac{2,19}{\alpha} \right) |\theta_s|^{1/2}.$$

¹ Численные оценки носят иллюстративный характер, ибо в опытах [1] не конкретизирована геометрия поверхности топлива.

Хотя аналитическая формула (23) по сравнению с расчетом (26) дает ошибку $\sim 50\%$ для $a \gg 1$, тем не менее она качественно правильно отражает зависимости $t_{заж}$ от давления и концентрации кислорода. В формуле (24) в последнем слагаемом вместо коэффициента $2/3$ надо поставить $1/4$. Следует отметить, что вклад последнего слагаемого в (24) по сравнению с двумя первыми мал.

2. Зажигание в инертной атмосфере, $F \gg 1$. Из (21) имеем:

$$\tau_0 = \frac{|\theta_s|}{V^2 F}, \quad \xi_0 = \sqrt{\frac{\pi |\theta_s|}{V^2 F}}.$$

В размерных переменных время установления равновесия найдем по формуле

$ \theta_s $	α	β	$t_{заж}$	$\xi_{заж}$
5	2,65	0,0682	10,61	6,13
5	2,65	0	10,02	6,37
11,47	2,65	0,0682	15,11	9,5
11,47	2,65	0	14,43	—
20	2,65	0	19,5	12,0
11,47	10	0,0682	6,25	7,25
11,47	10	0	5,94	7,25
11,47	6	0,0682	8,38	8,0
11,47	1	0,0682	45,69	14,0

$$t_0 = \left[\frac{E (T_r - T_s)^2 c_1 D \exp\left(\frac{E}{RT_r}\right) \exp\left(\frac{E_N + E_0}{RT_s}\right)}{8\nu(1-\nu) \rho_1^{n-3} Q Z_{p_0} Z_0 \rho_N Z_N \cdot RT_r^2} \right]^{1/2}.$$

Отсюда определяется степень зависимости времени зажигания t_0 от давления:

$$M_p = - \left[\frac{n-3}{2} + \frac{E_N + E_0 (T_s - T_0)}{4RT_s^2} \frac{1}{1+K_e} + \frac{K_e}{2(1+K_e)} \right].$$

Приведем численную оценку, взяв для перхлората аммония $E_0 = 20000$ кал/моль. В результате получаем $M_p = -2,05$. Таким образом, при поджигании в инертной среде степень зависимости времени зажигания от давления оказывается сильнее, чем в атмосфере кислорода (в кислороде $M_p = -1,63$).

Поступила в редакцию
14/III 1972

ЛИТЕРАТУРА

- R. F. McAlevy, P. L. Cowan, M. Summerfield. Solid Propellant Rocket, Acad. Press, N. Y.—London, 1960.
- R. B. Beyer, N. Fishman. Solid Propellant Rocket, Acad. Press, N. Y.—London, 1960.
- В. Н. Вилюнов, А. К. Колчин. ФГВ, 1966, 2, 4.
- У. М. Summerfield, R. F. McAlevy. Jet Propulsion, 1958, 28, 7.
- Я. Б. Зельдович. ЖЭТФ, 1939, 9, 12.
- Я. Б. Зельдович. Докл. АН СССР, 1963, 150, 2.
- В. Н. Вилюнов, О. Б. Сидонский. Докл. АН СССР, 1963, 152, 1.
- А. Э. Аверсон, В. В. Барзыкин, А. Г. Мережанов. ИФЖ, 1965, 9, 2.
- Е. Е. Киселев, А. Д. Марголий, П. Ф. Покиц. ФГВ, 1965, 1, 4.
- A. G. Mergzhapov, A. E. Averson. Combustion and flame, 1971, 16, 1.