

С. А. Пелесков

## ЗАЖИГАНИЕ С УЧЕТОМ БОКОВЫХ ТЕПЛОПОТЕРЬ

Влияние теплопотерь через боковую поверхность поджигаемой системы на критические условия воспламенения рассматривалось в [1] в рамках стационарной тепловой теории [2]. Временные характеристики зажигания при наличии теплопотерь получены в [3] из сопоставления результатов численных расчетов с закономерностями, установленными для адиабатического случая. В настоящей работе в рамках нестационарного подхода рассматривается задача о критических условиях и временных характеристиках зажигания полубесконечного цилиндра, на торце которого поддерживается постоянная температура  $T_s$  и который обменивается теплом с окружающей средой по закону Ньютона с коэффициентом теплоотдачи  $\alpha$ .

Температура окружающей среды  $T_0 < T_s$ . Предполагается, что химическая реакция сильно активирована, т. е.  $E \gg RT_s$ , поэтому зона реакции узка. Выгоранием до момента воспламенения пренебрегаем. Задачу рассматриваем с использованием метода критического условия [4], которое зададим, следя [5], как равенство в момент воспламенения критического градиента по Зельдовичу [5] текущему значению градиента при инертном прогреве.

Такой подход сводит задачу фактически к рассмотрению эволюции температурного профиля в полубесконечном стержне, нагреваемом источником постоянной температуры с торца. Временное распределение температуры стержня при таких условиях, согласно [6], имеет вид

$$\Theta = \frac{T - T_0}{T_s - T_0} = \sum_{n=1}^{\infty} \frac{2BiJ_0\left(\mu_n \frac{r}{r_0}\right)}{J_0(\mu_n)(Bi^2 + \mu_n^2)} \exp\left(-\mu_n \frac{x}{r_0}\right) + \\ + \sum_{n=1}^{\infty} \frac{BiJ_0\left(\mu_n \frac{r}{r_0}\right)}{J_0(\mu_n)(Bi^2 + \mu_n^2)} \left[ \exp\left(\mu_n \frac{x}{r_0}\right) \operatorname{erfc}\left(\mu_n \sqrt{\frac{a\tau}{r_0^2}} + \frac{x}{2\sqrt{a\tau}}\right) - \right. \\ \left. - \exp\left(-\mu_n \frac{x}{r_0}\right) \operatorname{erfc}\left(\mu_n \sqrt{\frac{a\tau}{r_0^2}} - \frac{x}{2\sqrt{a\tau}}\right) \right], \quad (1)$$

где  $T$  — температура;  $x, r$  — координаты;  $\tau$  — время;  $r_0$  — радиус цилиндра;  $a$  — температуропроводность;  $Bi = \alpha r_0 / \lambda$  — критерий Био;  $\lambda$  — коэффициент теплопроводности;  $\mu_n$  — корень характеристического уравнения  $J_0(\mu_n)/J_1(\mu_n) = \mu_n/Bi$ ;  $J_0(\mu_n)$  и  $J_1(\mu_n)$  — функции Бесселя.

Продифференцировав уравнение (1) по  $x$ , можно найти выражение для градиента температуры. Но оказывается, что при  $x = 0$  ряды в этом выражении расходятся. Чтобы обойти это затруднение, воспользуемся следующим приемом.

Минимальный градиент температуры при наличии теплоотвода всегда находится на оси цилиндра. Ряд в уравнении (1), записанном для продольной оси ( $r = 0$ ), становится знакочередующимся. В этом случае его сумма по величине не более первого члена ряда [7]. Оценим ошибку, которая возникает при замене суммы ряда (1) его первым членом. В плоскости  $x = 0$  точное значение  $\Theta = 1$ . Оценка по первому члену при  $Bi \rightarrow 0$  дает  $\Theta \rightarrow 1$ , а при  $Bi \rightarrow \infty$   $\Theta \rightarrow 2/(\mu_1 J_1(\mu_1)) = 1,6$ . Поскольку при  $x \rightarrow \infty$  точное значение температуры на оси цилиндра совпадает с оценкой по первому члену ряда при любых  $Bi$ , приближенно можно считать, что замена ряда в (1) оценкой по его первому члену изменяет только величину температуры, но не градиент.

В таком приближении градиент температуры в плоскости  $x = 0$  находится из выражения

$$-\frac{dT}{dx} = (T_s - T_0) \frac{2\text{Bi}}{J_0(\mu_1)(\text{Bi}^2 + \mu_1^2)} \left[ \frac{\mu_1}{r_0} \operatorname{erf}\left(\frac{\mu_1}{r_0} \sqrt{a\tau}\right) + \frac{1}{\sqrt{\pi a\tau}} \exp\left(-\frac{\mu_1^2}{r_0^2} a\tau\right) \right]. \quad (2)$$

Вспламенение происходит, когда  $-\frac{dT}{dx}$  (2) достигает величины критического значения [5]

$$\left(-\frac{dT}{dx}\right)_{\text{кр}} = \sqrt{\frac{2RT_s^2}{\lambda E} Q k_0 \exp\left(-\frac{E}{RT_s}\right)}, \quad (3)$$

где  $E$ ,  $Q$  и  $k_0$  — соответственно энергия активации, тепловой эффект и предэкспоненциальный множитель реакции. Условие их равенства можно записать в виде

$$\begin{aligned} & \frac{2\text{Bi}\mu_1}{J_0(\mu_1)(\text{Bi}^2 + \mu_1^2)r_0} \left[ \operatorname{erf}\left(\frac{\mu_1}{r_0} \sqrt{a\tau}\right) + \frac{r_0}{\mu_1 \sqrt{\pi a\tau}} \exp\left(-\frac{\mu_1^2}{r_0^2} a\tau\right) \right] \times \\ & \times \sqrt{\frac{\lambda E (T_s - T_0)^2}{2RT_s^2 Q k_0}} \exp\left(-\frac{E}{RT_s}\right) = 1. \end{aligned} \quad (4)$$

Уравнение (4) связывает теплофизические и термокинетические свойства зажигаемой среды с условиями теплоотвода.

Согласно (2), градиент температуры со временем стремится к стационарному значению

$$\left(-\frac{dT}{dx}\right)_{\text{ст}} = \frac{2\text{Bi}\mu_1(T_s - T_0)}{J_0(\mu_1)(\text{Bi}^2 + \mu_1^2)r_0}. \quad (5)$$

Следовательно, зажигание возможно, если критический градиент не меньше стационарного. Условие (4) для случая равенства критического и стационарного градиентов дает

$$\frac{2\text{Bi}\mu_1}{J_0(\mu_1)(\text{Bi}^2 + \mu_1^2)r_0} \sqrt{\frac{\lambda E (T_s - T_0)^2}{2RT_s^2 Q k_0}} \exp\left(-\frac{E}{RT_s}\right) = 1. \quad (6)$$

Вид (6) с точностью до некоторой функции от  $RT_0/E$  (величина которой порядка единицы) согласуется с критическим условием из [1]. Однако сомножитель, учитывающий условия теплоотвода, отличается от приводимого в [1], где  $\delta_0 = \mu_1^2$ , а в (6) член, учитывающий условия теплоотвода, имеет вид

$$\Delta_0 = \frac{4\text{Bi}^2 \mu_1^2}{J_0^2(\mu_1)(\text{Bi}^2 + \mu_1^2)^2}. \quad (7)$$

Ниже приведены значения  $\delta_0$  и  $\Delta_0$  в зависимости от  $\text{Bi}$ :

$\text{Bi}$	0,1	0,2	0,5	1	2	5	10	25	50	100	$\infty$
$\delta_0$	0,195	0,381	0,885	1,57	2,56	3,96	4,71	5,34	5,57	5,66	5,78
$\Delta_0$	0,205	0,418	1,099	2,30	4,58	8,98	11,67	13,44	14,21	14,54	14,84

Как видно, различие между  $\delta_0$  и  $\Delta_0$  возрастает по мере увеличения  $\text{Bi}$ . Можно показать, что  $\Delta_0 = \delta_0$  при  $\text{Bi} = 0$ . Разные зависимости  $\Delta_0$  и  $\delta_0$  от  $\text{Bi}$  связаны с разными приближениями, используемыми в настоящей работе и в [1].

Теперь становится ясным физический смысл критического условия (6) (и критического условия из [1, 3]). Он заключается в том, что зажигание возможно только в том случае, если критический градиент для зажигаемой системы не меньше стационарного в данных условиях теплоотвода.

Сравнивая (4) и (6), находим

$$\Delta_0^2 = \left( -\frac{dT}{dx} \right)_{ct} \frac{r_0}{T_s - T_0},$$

т. е. параметр, учитывающий условия теплоотвода, является функцией стационарного градиента и радиуса и, следовательно, возможность зажигания поджигаемой среды определяется ее теплофизическими свойствами и не зависит от термокинетических параметров.

При  $Bi \rightarrow 0$  из (4) получаем явное выражение для времени задержки зажигания

$$\tau = \frac{\lambda E (T_s - T_0)^2}{2\lambda a R T_s^2 Q k_0} \exp\left(\frac{E}{R T_s}\right),$$

которое совпадает с приводимым в [3] для этого случая.

Таким образом, на основе нестационарного рассмотрения задачи о зажигании в условиях теплоотвода получены критические условия зажигания и зависимости для времен задержки зажигания. Результаты согласуются с данными, полученными в рамках стационарной тепловой теории.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Барзыкин В. В., Худяев С. И. Докл. АН СССР, 1966, 169, 6, 1366.
2. Франк-Каменецкий Д. А. Диффузия и теплопередача в химической кинетике.— М.: Изд-во АН СССР, 1947.
3. Вилюнов В. Н. Теория зажигания конденсированных веществ.— Новосибирск: Наука, 1984.
4. Аверсон А. Э. Тепломассообмен в процессах горения.— Черноголовка, 1980, 16.
5. Зельдович Я. Б. Докл. АН СССР, 1963, 150, 2, 283.
6. Лыков А. В. Теория теплопроводности.— М.: ГИТТЛ, 1952.
7. Воробьев Н. Н. Теория рядов.— М.: Наука, 1979.

г. Москва

Поступила в редакцию 15/VI 1988

УДК 542.57

С. О. Гладков, А. М. Токарев

#### К ТЕОРИИ ИМПУЛЬСНОГО ТЕПЛОВОГО ВОЗДЕЙСТВИЯ НА ТВЕРДОЕ ГОРЮЧЕЕ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ ФОРМЫ

Изучение влияния тепловой нагрузки и различного рода излучений на многослойные цилиндрические и другие типы поверхностей позволяет провести оценку времени установления теплового равновесия в веществах для определенных режимов нагрева (см., например, [1—8]). Основная задача, с которой при этом приходится сталкиваться, заключается в решении уравнения теплопроводности с заданными граничными и начальными условиями. Как известно [9], зависимость температуры от координат находится с помощью метода разделения переменных. Весьма громоздкое решение в этом случае записывается в виде ряда по всем суперпозициям тепловых волн в веществе.

Задача, которая решается в настоящей работе, не относится к вопросу о распределении тепла в образце за счет теплопроводности. С физической точки зрения интерес представляет нестационарный и неоднородный процесс горения топлива при тепловом одномерном облучении цилиндрической оболочки массивного тела (рис. 1). При этом возникает вполне резонный вопрос: каким способом можно описать распространение контура горения (на рис. 1, а — контур  $C_2$ ) как функцию времени