УДК 534.2,546.2

### НЕПРЕРЫВНАЯ СПИНОВАЯ ДЕТОНАЦИЯ УГОЛЬНО-ВОЗДУШНОЙ СМЕСИ В ПЛОСКОРАДИАЛЬНОЙ КАМЕРЕ ПРОТОЧНОГО ТИПА

Ф. А. Быковский<sup>1</sup>, С. А. Ждан<sup>1,2</sup>, Е. Ф. Ведерников<sup>1</sup>, Ю. А. Жолобов<sup>2</sup>

<sup>1</sup>Институт гидродинамики им. М. А. Лаврентьева СО РАН, 630090 Новосибирск, bykovskii@hydro.nsc.ru <sup>2</sup>Новосибирский государственный университет, 630090 Новосибирск

Исследованы режимы непрерывной спиновой детонации частиц каменного угля в потоке воздуха в плоскорадиальной камере проточного типа диаметром 500 мм. Использован измельченный кузбасский длиннопламенный каменный уголь с размером частиц 1 ÷ 7 мкм, содержащий 24.7 % летучих и 14.2 % золы, влажностью 5.1 %. Для транспортирования угля в камеру и промотирования химической реакции на поверхности твердых частиц подмешивали водород. С целью снижения потерь давления воздуха в каналах, соединяющих коллектор и камеру, их сечение увеличивали до предельных размеров (25 см<sup>2</sup>) и уменьшали диаметр выходного отверстия камеры. Изменяли также угол направления потока воздуха и геометрию камеры. Достигнут минимальный уровень перепада давления в каналах подачи воздуха (16 %) при сохранении устойчивости непрерывной спиновой детонации в камере. Построена область реализованных режимов непрерывной спиновой детонации в координатах «коэффициент расхода горючего — удельный расход смеси». Результаты исследования детонационного сжигания твердых топлив могут найти практическое применение в энергетике, химической промышленности, в решении вопросов снижения загрязнения окружающей среды продуктами сгорания, в частности шлаками.

Ключевые слова: непрерывная спиновая детонация, вихревая плоскорадиальная камера сгорания, каменный уголь, структура течения.

#### ВВЕДЕНИЕ

К настоящему времени режимы непрерывной спиновой детонации (НСД) угольновоздушных смесей реализованы в условиях подачи воздуха в камеру сгорания через узкие каналы, перепад давления в которых в несколько раз превышал критический [1-6]. Это обстоятельство неизбежно связано с повышением давления подачи воздуха, большой потерей полного давления в каналах, аналогично [7]. В энергетических установках [8] воздух в камеру сгорания поступает сплошным потоком (проточный вариант камеры сгорания), а горючее впрыскивается в поток через отверстия форсунок. С точки зрения экономичности сжигания топлива необходимо стремиться к уменьшению давления подачи воздуха (снижению мощности компрессора) и повышению давления в камере сгорания, поскольку это приводит к большей степени расширения продуктов на выходе из камеры и, следовательно, к совершению большей механической работы (увеличению КПД). Повышение давления в камере благоприятно и для поддержания детонации. Однако при сближении этих давлений усиливается влияние процессов в камере, а именно детонационных волн, на систему подачи, что в конечном счете приводит к ликвидации детонационных волн. Поэтому существует предел для реализации НСД при сближении указанных выше давлений.

Цель настоящей работы — в вихревой плоскорадиальной камере диаметром 500 мм осуществить НСД во взвеси в водороде частиц каменного угля с воздухом при минимальных потерях полного давления воздуха на входе в камеру сгорания. Снижение потерь достигается путем расширения каналов для воздуха и изменения их наклона к радиусу камеры, а также изменения геометрии камеры, в частности сужения до предела выходного отверстия.

### ПОСТАНОВКА ЭКСПЕРИМЕНТОВ

Схема вихревой плоскорадиальной камеры

Работа выполнена при поддержке программы Президиума РАН № 26.3, Российского фонда фундаментальных исследований (проект № 10-08-00225) и фонда Президента РФ по поддержке ведущих научных школ (НШ 247.2012.1).

<sup>©</sup> Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф., Жолобов Ю. А., 2013.

Рис. 1. Схема камеры (a) и положения каналов для подачи воздуха в проточную камеру ( $\delta$  проекция в радиальной плоскости, e — вид со стороны камеры)

диаметром  $d_{c1} = 500$  мм с истечением к центру (1 на рис. 1,a) приведена в работе [4], а система подачи двухфазного топлива (уголь водород) аналогична использованной в [6]. Расстояние между двумя плоскими радиальными стенками камеры устанавливали равным  $\Delta =$ 13, 15 или 27 мм. Ряд опытов был проведен при наклоне одной из стенок под углом  $\alpha = 7^{\circ}$  ( $\Delta =$ 15 мм). Выхлоп продуктов реакции происходил через отверстие диаметром  $d_{c2} = 250, 175$  или 125 мм, расположенное в одной из плоских стенок. В первом случае длина цилиндрической части канала для выхлопа составляла  $L_{c2}$  = 205 мм, а во втором и третьем — 12 мм, что равно толщине диска, перекрывающего отверстие диаметром 250 мм.

Воздух и частицы угля подавали в камеру через ряд отверстий 2 и 3, равномерно размещенных на цилиндрической стенке. Для распределения воздуха и частиц угля по отверстиям служили кольцевые коллекторы 4 и 5 соответственно. Кроме того, для более равномерного распределения взвеси частиц угля по коллектору 5 использовали 24 трубки 6. Воздух в коллектор 4 поступал из ресивера объемом  $V_{r,a} = 43$  л (на рисунке не показан), а частицы угля в коллектор 5 — из расходомера, представляющего собой основную 7 и вспомогательную 8 поршневые системы. Давление на поршни осуществлялось водородом, поступающим из ресивера объемом  $V_{r,H} = 10.3 \ \pi$  (на рисунке не показан). Часть водорода через байпас 9 и регулируемое отверстие диафрагмы 10

подавали в трубопровод 11 и подмешивали к поступающему в коллектор 5 углю. Выдавливание остатков угля из коллектора 5 после перемещения поршня в крайнее правое положение происходило путем подачи водорода через второй байпас 12. Ход поршня, выталкивающего уголь, дискретно фиксировали магнитноуправляемыми датчиками (герконами) 13, расположенными на наружной поверхности цилиндра и замыкающими электрическую цепь при прохождении кольцевого магнита 14, находящегося на поршне. Утечку водорода через уплотнение штока основной поршневой системы и вспомогательный поршень стравливали через дренажное отверстие 15. Поршень, толкающий уголь, имел зазор со стенкой цилиндра 0.1 мм, поэтому насыщение угля водородом происходило и через этот зазор, а не только через байпас 9, имеющий на выходе калиброванную диафрагму 10 диаметром  $d_e = 4$  мм.

Попытка реализовать подачу воздуха сплошным потоком из коллектора в плоскорадиальную камеру стандартным способом через кольцевую щель показала, что закрутка потока воздуха не происходит. Поэтому входным устройством для воздуха служили проточные каналы с перегородками-ребрами, направленными под углом  $\beta = 60$  или  $75^{\circ}$  к радиусу (рис. 1, 6, 6, сплошная или штриховая линия соответственно). Толщина ребер изменялась в диапазоне  $s = (2 \div 0.1)b$ , где b — ширина каналов, определяемая длиной перпендикуляра, проведенного от острой кромки ребра к соседнему ребру (тонкая линия). Площадь проходного сечения каналов  $(S_{Ai})$  определялась произведением ширины на высоту канала. Данные по входным устройствам для воздуха в плоскорадиальную камеру сгорания Ai сведены в табл. 1.

Форсунка угля 3 имела 150 отверстий прямоугольного сечения шириной 0.5 мм и высотой 1.0 мм, их общая площадь сечения составила  $150 \times 0.5 \times 1.0 = 75 \text{ мм}^2$ . Отверстия распределены равномерно по цилиндрической поверхности выше ребер для воздуха в направлении радиуса камеры и под углом  $45^{\circ}$  к плоской стенке (см. рис. 1, 6).

Начальные давления воздуха и водорода в ресиверах устанавливали одинаковыми во всех опытах:  $p_{r,a0} = (85 \pm 1) \cdot 10^5$  Па и  $p_{rH0} = (77 \pm 1) \cdot 10^5$  Па. Расход угля во время подачи в камеру ( $t \approx 0.25$  с), определяемый по перемещению поршня расходомера [6], составлял



Ai	Количество каналов	Сечение канала, мм	$\beta$ , град	$S_{Ai}, \\ {}_{CM}{}^2$	$S_{{ m A}i}/S_{\delta}$			
A1	250	$1.0\times2.0$	60	5	0.16			
A2	250	$1.5\times2.8$	60	10.5	0.239			
A3	250	2.0  imes 3.0	60	15	0.318			
A4	40	$17.0\times3.0$	60	20.4	0.433			
A5	50	$10.0\times3.0$	75	15	0.318			
A6	50	$10.0 \times 5.0$	75	25	0.318			
Α7	50	8.0  imes 17.0	75	68	0.255			

Таблица 1

Параметры входных устройств для воздуха

Примечание.  $S_{\delta} = \pi d_{c1}\delta$  — площадь кольцевой щели без учета площади направляющих ребер.

 $G_{\rm C} = 0.2 \div 3.3 \ {\rm kr/c}$ . Расходы газов определяли по снижению давления в ресиверах [9]. Расход воздуха изменялся в диапазоне  $G_a=11.3$  ightarrow5.1 кг/с и кроме входного устройства А1 лимитировался также минимальной площадью проходного сечения клапана ( $S_v = 8 \text{ см}^2$ ). Коэффициент избытка угля изменялся в пределах  $\phi_{\rm C} =$ 0.25÷3.5. Расходы водорода в разных опытах и в течение одного опыта находились в интервале  $G_{\rm H} = 130 \div 37$  г/с  $(47 \div 2.3 \%$  от расхода угля или  $1.3 \div 0.5$  % от расхода воздуха). Продукты сгорания вытекали в атмосферу. Инициирование процесса, его непрерывная фоторегистрация, измерение давления в системе подачи и камере, а также запись данных и их обработка компьютерной системой аналогичны [6].

#### РЕЗУЛЬТАТЫ ЭКСПЕРИМЕНТОВ И ИХ ОБСУЖДЕНИЕ

В области указанных выше геометрических размеров камер и условий подачи возду-



Рис. 2. Фрагменты фоторегистрограмм характерных режимов сжигания угля: *a*, *в* — НСД, *б*, *г* — обычное горение

ха и горючих компонентов были осуществлены режимы непрерывного сжигания угольновоздушной смеси с добавкой водорода как в поперечных (спиновых) детонационных волнах (ПДВ), так и в условиях турбулентного горения. Режим сжигания угля в камере сгорания с входным устройством А1, имеющим наименьший размер каналов, угол наклона к радиусу  $\beta = 60^{\circ}$  и максимальный диаметр выходного отверстия ( $d_{c2} = 250$  мм), считали базовым для выполнения поставленной цели. В камерах с такими каналами ранее были реализованы устойчивые режимы НСД [6]. На рис. 2 приведены фрагменты (длительностью 1.9 мс) типичных фоторегистрограмм процесса сжигания угля при использовании воздушных каналов с возрастающей площадью сечения A2, А4, А6 и А7, а в табл. 2 — значения параметров представленных на рис. 2 режимов, которые можно считать постоянными за соответствую-

Табі	пица	ι2
------	------	----

Опыт	Ai	$\Delta$ , mm	$d_{c2}$ , MM	$p_{m,a}, 10^5$ Па	$p_{c1}, 10^5 \ \Pi a$	$\Delta p/p_{m,a}$	$G_{\Sigma},  \kappa \Gamma / c$	$\phi_{ m C}$	$G_{ m H}/G_{ m C},\%$	D, км/с	n
Ι	A2	13	250	31.5	7.3	0.768	8.5	2	6	1.48	2
II	A4	15	250	17.8	5.8	0.674	12.1	1.4	7		
III	A6	27	125	15.9	13.3	0.16	7	2.89	4	1.8	1
IV	A7	27	125	20.7	18.3	0.16	12.3	1.89	5.7		

Параметры процессов детонации и горения, соответствующих фоторегистрограммам на рис. 2

Примечание.  $G_{\Sigma} = G_a + G_C + G_H$ ;  $\Delta p = p_{m,a} - p_{c1}$ , где  $p_{m,a}$  — давление в коллекторе воздуха,  $p_{c1}$  – давление на расстоянии 5 мм от цилиндрической поверхности камеры; D и n — скорость и число ПДВ.



Рис. 3. Осциллограммы давления:

a — в коллекторе воздуха ( $p_{m,a}$ ),  $\delta$  — в камере ( $p_{c1}$  — на расстоянии 5 мм от отверстий форсунок горючего), I–IV соответствуют позициям I–IV на рис. 2 и в табл. 2

щий отрезок времени. НСД, фрагмент которой помещен на рис. 2, *a*, продолжалась 0.3 с, а на рис. 2, *b* — 0.1 с. Направление движения детонационных волн в верхнем окне показано стрелкой (в нижнем окне волны движутся в противоположном направлении). Структура детонационных волн аналогична наблюдаемой в работе [6].

На рис. 3,а приведены осциллограммы давления в коллекторе воздуха, а на рис. 3, $\delta$  осциллограммы давления в камере (в ее начале —  $p_{c1}$ ). Резкое уменьшение давления в камере после его подъема (см. рис. 3, $\delta$ ) соответствует моменту инициирования процесса, а дальнейшее уменьшение — снижению расходов компонентов смеси. Давление  $p_{c1}$ , а также другие давления вдоль радиуса камеры увеличивались с уменьшением диаметра выходного отверстия камеры  $d_{c2}$ , а давление в коллекторе  $p_{m,a}$  зависело от площади сечения каналов для подачи воздуха в камеру и их наклона к радиусу, а также от диаметра выходного отверстия камеры  $d_{c2}$  (через давление  $p_{c1}$ ).

#### Варьирование площади сечения каналов для подачи воздуха и их направления

При  $d_{c2} = 250$  мм и установке устройства A2 вместо A1 дополнительно создавались условия для сверхкритического в среднем перепада давления на них. Как и для устройства A1, были реализованы устойчивые режимы НСД. Однако дальнейшее увеличение площади сечения каналов при угле наклона  $\beta = 60^{\circ}$  привело к ликвидации НСД в камере (см. табл. 1, устройства А3 и А4). Это связано с ростом влияния процессов в камере, с одной стороны, на систему подачи, а с другой — на изменение картины течения в камере из-за увеличения радиальной составляющей скорости течения исходной смеси (см. рис.  $1, \delta, \epsilon$ ). По-видимому, переставала реализовываться особая для плоскорадиальных камер вихревая структура течения [10].

Увеличение угла наклона каналов до  $\beta =$ 75° повысило влияние ребер каналов на закрутку потока в камере, и при той же плошали их сечения (ср. устройства АЗ и А5, табл. 1) установка устройства А5 обеспечила реализацию устойчивой НСД. Следует заметить, что увеличение угла  $\beta$  приводит к уменьшению площади проходного сечения каналов входного устройства. При приближении к углу  $\beta = 90^{\circ}$ и сохранении числа каналов (N = 50) при определенной толщине направляющих ребер каналы полностью перекрываются. При уменьшении числа каналов можно обеспечить необходимую площадь их сечения и при  $\beta = 90^{\circ}$ , однако это может нарушить структуру течения в камере (аналогично установке устройств А3 и А4). Рост площади сечения каналов возможен за счет увеличения их высоты, но это неизбежно влечет и увеличение расстояния между плоскими стенками  $\Delta$ . Если устройство A6 вписывалось в промежуток между стенками камеры  $\Delta = 15$  мм, то для устройства A7 потребовалось увеличить расстояние до  $\Delta = 27$  мм. По-видимому, в этой камере обеспечивалась структура течения, наблюдаемая в [10], но существовало сильное влияние процессов в камере на систему подачи. В результате при любых расходах топливовоздушной смеси и благоприятном соотношении компонентов, при всех выходных отверстиях в камере наблюдалось обычное турбулентное горение (см. рис. 2,z). Очевидно, что для реализации НСД в диапазоне высоты каналов  $5 \div 15$  мм существует их предельная величина, которая в данной работе не определялась.

# Варьирование диаметра выходного отверстия камеры $d_{c2}$

Уменьшение выходного отверстия камеры  $d_{c2}$  при указанных выше размерах  $\Delta$  всегда приводило к увеличению давления в камере и к снижению потери давления в каналах подачи воздуха  $\Delta p/p_{m,a} = (p_{m,a} - p_{c1})/p_{m,a}$ , т. е. способствовало достижению поставленной в работе цели. При этом НСД была реализована при установке всех устройств, кроме А7.

В камере с выходными отверстиями  $d_{c2} = 250$  и 175 мм в режимах НСД с большим количеством ПДВ (n > 2) и при обычном горении перепад давления в каналах был сверхкритическим, поэтому взаимовлияние процессов в камере и системе подачи было незаметным. Оно начинало слабо проявляться при двухволновом (n = 2) и заметно при одноволновом (n = 1) режиме НСД.

В камере с выходным отверстием  $d_{c2} = 125$  мм наблюдали режим с одной ПДВ (n = 1) и заметное влияние процесса в камере на систему подачи воздуха, так как его истечение было докритическим. При  $\Delta = 27$  мм и устройстве А6 количество водорода, добавляемого к углю для возникновения НСД, было близко к предельному —  $G_{\rm H}/G'_{\rm C} \approx 4$ %. Переход горения в непрерывную детонацию отмечен резким подъемом давления в камере  $p_{c1}$  (см. рис. 3,6, кривая III). При этом было реализовано и наибольшее снижение потери полного давления — до 16%.

## Варьирование расстояния между плоскими стенками $\Delta$

Увеличение расстояния между плоскими стенками  $\Delta$  (зазора) изменяло течение в камере, так как увеличивалась площадь выходного сечения при одном и том же значении  $d_{c2}$ .

Отметим, что в камере имеются две выходные площади сечения: по краю выходного отверстия ( $S_{\Delta 2} = \pi d_{c2} \Delta$ ) и через все отверстие  $(S_{d2}=\pi d_{c2}^2/4).$ Они одинаковы <br/>  $(S_{\Delta 2}=S_{d2})$ при  $d_{c2}=4\Delta.$ Поэтому для зазоров<br/>  $\Delta=13,15$  и 27 мм определяющее влияние на режим в камере оказывала площадь по краю выходного отверстия камеры  $S_{\Delta 2}$ . При зазоре  $\Delta = 27$  мм и выходном диаметре камеры  $d_{c2} = 125$  мм разность площаде<br/>й $\bar{S}_{\Delta 2}$  и  $\bar{S}_{d2}$  снижалась до минимума (106 и 123 см<sup>2</sup> соответственно). В камере с наклоном боковой стенки 7° площадь $S_\Delta$ изменялась нелинейно:  $S_{\Delta} = S_{\Delta 2} + \pi d_{c2} [(\overline{d}_{c1} -$  $(d_{c2})/2$ ] tg  $\alpha = \pi d_{c2} \{ \Delta + \overline{[(d_{c1} - \overline{d_{c2}})/2]} \text{ tg } \alpha \}$ , noэтому для отверстия в камере с  $d_{c2} = 125$  мм достигалось соотношение  $\hat{S}_{\Delta 2} = 149 \text{ см}^2 > S_{d2} = 123 \text{ см}^2$  и площадь  $S_{d2}$  определяла течение в камере. Увеличение зазора  $\Delta$  от 13 до 15 и 27 мм практически не повлияло на характер процесса при выходных диаметрах камеры  $d_{c2} = 250, 175$  и 125 мм. Устойчивые режимы НСД были реализованы с устройствами А1, А2, А5 и А6 (см. рис. 2, а, в и табл. 2) для указанных значений  $\Delta$  и в камере с устройством А6 при  $\Delta = 15$  мм и наклоне одной из стенок под углом  $7^{\circ}$ .

Наблюдалось влияние количества ПДВ на среднее давление в камере  $(p_{c,i}, r \text{де } i - \text{номер})$ датчика [6]) и системе подачи  $(p_{m,a})$ . При n = 4осциллограммы давлений  $p_{c,i}$  и  $p_{m,a}$  ведут себя так же, как и при обычном горении. С уменьшением числа волн до n = 2 фиксируются заметные колебания, а при n = 1 происходит сильное влияние волн в камере на систему подачи. Даже с устройством А2 при появлении одноволнового режима регистрировалось повышение давления в камере с большими амплитудами колебаний (см. рис. 3, 6, кривая I, конец процесса). А при использовании устройства А6 давление одновременно повышалось в камере и коллекторе воздуха (см. рис. 3, *a*, *б*, кривые III): повышение давления в камере при переходе горения в непрерывную детонацию заметно замедлило уменьшение давления в коллекторе воздуха. Влияние детонационного режима на систему подачи воздуха при n = 1 наблюдали при разборке камеры: направляющие ребра каналов воздуха были отогнуты в сторону вращения детонационных волн (рис. 4).

На рис. 5 приведена область реализованных режимов НСД в координатах ( $\phi_{\Sigma}, g_{\Sigma}$ ), где  $\phi_{\Sigma} = \phi_{C} + \phi_{H}$  — суммарный коэффициент избытка горючего (угля и водорода). Для



Рис. 4. Фотография направляющих ребер, изогнутых детонационной волной:

 $\beta=75^\circ,$ одну из направляющих выбросило из гнезда (паза)

того чтобы построить область режимов НСД в координатах ( $\phi_{\rm C}, g_{\Sigma}$ ), необходимо вычесть из соответствующей ординаты  $\phi_{\Sigma}$  конкретного опыта практически постоянную величину  $\phi_{\rm H} = 0.15 \div 0.4$ . При этом меньшая величина  $\phi_{\rm H}$  соответствует меньшим значениям  $\phi_{\Sigma}$ . Такая небольшая разница значений  $\phi_{\rm H}$  связана с близкими значениями коэффициента расхода в используемых системах подачи воздуха и водорода [9].

Удалось осуществить режимы НСД при минимальных значениях удельного расхода смеси и коэффициента избытка горючего  $g_{\Sigma \min} = 140 \ \mathrm{kr} / (\mathrm{c} \cdot \mathrm{m}^2)$  и  $\phi_{\Sigma \min} = 0.34$ . Эти минимальные и достигнутые достаточно высокие максимальные значения  $g_{\Sigma \max} = 570 \text{ kr}/(\text{c} \cdot \text{m}^2)$ и  $\phi_{\Sigma \max} = 3.3$  ограничены возможностями установки и, по-видимому, не являются предельными. Слева и снизу область ограничена точками, соответствующими данным при  $\Delta =$ 27 мм, сверху и справа — при  $\Delta = 13$  или 15 мм. Существование НСД при большом избытке горючего можно объяснить применением угля полидисперсного состава — наличием необходимого количества мелких частиц для поддержания режима НСД [6], в котором крупные частицы являются балластом и не участвуют в химической реакции. Режим НСД, как правило, запускался при больших значениях  $g_{\Sigma}$  и малых значениях  $\phi_{\Sigma}$ , при которых в горючей смеси содержалось наибольшее количество водорода (до  $\phi_{\rm H} \approx 0.4$ ) и смесь была наиболее химически активной. Поэтому и количество ПДВ было максимальным (до n = 6). С развити-



Рис. 5. Реализованная область существования режимов НСД угольно-воздушной смеси с добавкой водорода в плоскорадиальной вихревой камере диаметром 500 мм:

темные точки соответствуют расширенным каналам, светлые — каналам малого проходного сечения, точки одного вида — данные одного эксперимента, + — режим с минимальным значением  $\Delta p/p_{m,a} = 0.16$ 

ем НСД смесь обеднялась водородом, давление в камере уменьшалось, что приводило к укрупнению структуры ПДВ и уменьшению их количества. На пределе существовала одна ПДВ со скоростью  $D = 1.9 \div 1.4$  км/с при соотношении  $G_{\rm H}/G'_{\rm C} = 3.4 \div 7$ %. Однако по окончании вытеснения угля из поршневой системы подачи в коллектор горючего увеличивалось насыщение угля водородом. Как правило, расход угля в этом случае можно оценить только средним значением, зная количество угля в коллекторе и время полного истечения его в камеру.

Итак, путем увеличения площади сечения каналов для подачи воздуха в камеру и при их наклоне к радиусу камеры под углом  $\beta = 75^{\circ}$ удалось осуществить НСД в проточном варианте плоскорадиальной камеры сгорания при достижении минимальной потери давления на воздушных каналах 0.16 (входное устройство А6 и выходной диаметр камеры  $d_{c2} = 125$  мм).

#### выводы

1. В проточном варианте вихревой камеры плоскорадиальной геометрии диаметром 500 мм впервые реализованы режимы непрерывного детонационного сжигания угольновоздушной смеси с добавкой водорода. 2. Минимальная достигнутая потеря полного давления на отверстиях подачи воздуха составила 16 %.

3. Показано, что увеличение наклона каналов для подачи воздуха в камеру к радиусу благоприятно для реализации непрерывной спиновой детонации, а увеличение их площади сечения и уменьшение площади выходного сечения камеры способствуют снижению потерь полного давления воздуха на отверстиях каналов.

4. Обнаружено усиление влияния детонационных волн в камере на систему подачи (давление в коллекторе) при снижении количества детонационных волн, особенно до одной волны.

5. Построена область реализованных режимов непрерывной спиновой детонации в координатах «коэффициент расхода горючего удельный расход смеси».

#### ЛИТЕРАТУРА

- 1. Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф., Жолобов Ю. А. Детонационное сжигание угольно-воздушной смеси / Горение твердого топлива: VII Всерос. конф. с междунар. участием: сб. докл. — 2009. — Ч. 2. — С. 34–38.
- 2. Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф., Жолобов Ю. А. Непрерывная и пульсирующая детонация угольно-воздушной смеси // Докл. АН. — 2010. — Т. 431, № 2. — С. 188–190.
- 3. Быковский Ф. А., Жолобов Ю. А. Детонация угольно-воздушной смеси в вихревых плоскорадиальных камерах // Вестн. Нижегород. ун-та им. Н. И. Лобачевского. — 2011. — № 4, ч. 3. — С. 667–669.

- 4. Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф., Жолобов Ю. А. Детонация угольно-воздушной смеси с добавкой водорода в вихревых плоскорадиальных камерах // Физика горения и взрыва. — 2011. — Т. 47, № 4. — С. 109–118.
- Bykovskii F. A., Zhdan S. A., Vedernikov E. F., Zholobov Yu. A. Detonation burning of coal // Theory and practice of energetic materials (V. IX). Proc. of the 2011 Intern. Autumn Seminar on Propellants, Explosives and Pyrotechnics, Nanjing, Jiangsu, China, 2011 / Li Shengcai and Niu Peihuan (Eds). — Science Press P. R. China, 2011. — P. 549–557.
- Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф., Жолобов Ю. А. Детонационное сжигание каменного угля // Физика горения и взрыва. — 2012. — Т. 48, № 2. — С. 89–94.
- 7. Быковский Ф. А., Ждан С. А., Ведерников Е. Ф. О непрерывной спиновой детонации топлив в кольцевых камерах сгорания // Физика горения и взрыва. — 2005. — Т. 41, № 4. — С. 99–109.
- Иноземцев А. А., Нихамкин М. А., Сандрацкий В. Л. Основы конструирования авиационных двигателей и энергетических установок. — М.: Машиностроение, 2008. — Т. 1.
- Быковский Ф. А., Ведерников Е. Ф. Исследование непрерывной спиновой детонации водородокислородных смесей. З. Методики измерения параметров потока и структура течения в камерах сгорания различной геометрии // Физика горения и взрыва. — 2008. — Т. 44, № 4. — С. 87–97.
- Быковский Ф. А., Ведерников Е. Ф. Течение в вихревой плоскорадиальной камере.
   Вихревая структура течения // ПМТФ. 2000. Т. 41, № 1. С. 41–49.

Поступила в редакцию 21/IX 2012 г., в окончательном варианте — 26/XI 2012 г.