Б.П. Жилкин, А.В. Зайцев, А.Ю. Кисельников, В.В. Шавкунов

Уральский государственный технический университет, г. Екатеринбург, Россия

ЛОКАЛЬНЫЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ ТЕПЛООТДАЧИ ГАЗОВЫХ ИМПАКТНЫХ СТРУЙ

АННОТАЦИЯ

Приводятся экспериментальные данные по локальным коэффициентам теплоотдачи в газовых импактных струях и их различных системах, образованных соплами с несимметричной формой поперечного сечения.

введение

Одним из наиболее эффективных способов интенсификации теплообмена в газовых импактных струях является изменение формы поперечного сечения струеобразующего канала с круглой на несимметричную, что позволяет увеличить теплоотдачу в одиночных струях и их регулярных (изоморфных) системах на 80 и 50 % соответственно [1]. Данный эффект может быть усилен дополнительно на 25–27%, если использовать нерегулярные комплексы импактных струй, образованных соплами с разной формой поперечного сечения, в частности биморфные системы. Однако данные о локальных характеристиках теплоотдачи в таких струях фактически отсутствуют.

МЕТОДИКА ИССЛЕДОВАНИЯ

Для определения локальных характеристик теплоотдачи была разработана методика синхронной тепловизионной диагностики [2], которая позволяет получить одновременно температурные поля на поверхности твердого тела, омывающем его газовом потоке, и на этой основе рассчитать локальные характеристики теплоотдачи.

Схема установки приведена на рис. 1 Температура внутри дутьевой камеры и температура префиксировались при грады помощи медьконстантановых термопар 10. Преобразователь температур в виде сетки из тонких полимерных нитей 7 размещался в потоке так, что край сетки, обращенный к преграде, находился в пределах пограничного слоя, а противоположный ее край, максимально приближен к выходному отверстию струеобразующего сопла. Тепловизор воспринимал инфракрасное излучение от нитей сетки, формируя тем самым на своём экране температурное поле газового потока импактной струи. С помощью поворотного механизма преобразователь-сетка поворачивался по углу относительно оси сопла, что позволило получить тепловые картины – срезы потока.



Рис. 1. Схема установки для определения температурного поля в газовых импактных струях: 1 – лабораторный автотрансформатор; 2 – воздуходувка; 3 – ротаметр; 4 – дутьевая камера; 5 – электронагреватель; 6 – сменная верхняя крышка со встроенным соплом; 7 – преобразователь температуры – сетка; 8 – преграда; 9 – тепловизор; 10 – термопара; 11 – миливольтметр

ОПРЕДЕЛЕНИЕ ЛОКАЛЬНЫХ ХАРАКТЕРИСТИК ТЕПЛООТДАЧИ

$$\alpha_{y} = \frac{\lambda_{\Gamma y}}{t_{\Gamma} - t_{wy}} \operatorname{grad}_{y} t(x=0).$$
⁽¹⁾

В формуле (1) используется приведенный градиент температур, который определяется следующим образом (см. рис. 2).



Рис. 2. Схема гидродинамического пограничного слоя

Сначала находится распределение температур по всему пограничному слою $t_{\Gamma y} = f(x)$. Затем рассчитывается толщина вязкого (ламинарного) подслоя $\delta_{\pi y}$ по методике, соответствующей рассматриваемому течению

После чего, по распределению $t_{ry}=f(x)$ находится температура на границе (точка А) вязкого подслоя и турбулентного погранслоя $t_n=f(y)_{y=\delta n}$. А поскольку распределение температуры в ламинарном подслое имеет линейный характер, то можно найти приведенный градиент температур, который определится как

grad
$$_{y}t_{(x=0)} = (t_{\pi} - t_{w})/\delta_{\pi}$$
. (2)

РЕЗУЛЬТАТЫ ИССЛЕДОВАНИЙ В ИМПАКТНЫХ СТРУЯХ

Оказалось, что распределение локального коэффициента теплоотдачи сильно зависит от формы поперечного сечения струеобразующего сопла, что хорошо согласуется с данными по гидродинамике. Прежде всего, влияние эффекта трансформации течения во вторичной веерной струе, прослеживается и в конфигурации распределения локального а [3]. Наблюдается «разворот» на 60° (треугольное сопло) и 45° (квадратное сопло) области высоких значений локального коэффициента теплоотдачи. На нижеприведенных рисунках показаны диаграммы распределения относительного локального коэффициента теплоотдачи $\alpha^*_{y} = \alpha_{y} / \alpha_{ymin}$, по преграде для треугольного (рис. 3) и квадратного (рис. 4) сопел, а также для систем импактных струй (рис. 6 и рис. 7). Характерным является наличие зон с высоким коэффициентом теплоотдачи в области середин сторон струеобразующего сопла, именно в тех зонах, где существуют области с высокими градиентами давления потока на преграду. Наличие этих высокодинамичных зон и приводит к интенсификации теплоотдачи.



Рис. 3. Распределение относительного локального коэффициента α^*_y по преграде для одиночной импактной струи, образованной соплом с треугольной формой поперечного сечения и схема (жирные пунктирные линии) расположения сопла в плане: $\tau = 60$ с, $d_3=10$ мм, $z^*=4$, w=10 м/с



Рис. 4. Распределение относительного локального коэффициента α^*_y по преграде для одиночной импактной струи, образованной соплом с квадратной формой поперечного сечения и схема расположения сопла (контур A) в плане: $\tau = 60$ с, $d_3 = 10$ мм, $z^* = 4$, w=10 м/с

Было установлено, что распределение α_y^* имеет ту же периодическую неравномерность по углу, как и поле давления [2]. На рис. 6 видно, что максимальное значение локального α достигается не в точке торможения, а на расстоянии $1 \div 2r^{*}=r/d_{3}$, от оси струи, где d_3 гидравлический (эквивалентный) диаметр канала. Для больших поверхностей рассмотрены регулярные (изоморфные) системы струй, а затем и нерегулярные (биморфные) комплексы, сравнительные опыты проводились для следующих схем размещения сопел в плане (рис. 5).



Рис. 5. Схемы размещения сопел в плане

На рис. 6 представлено распределение относительного локального коэффициента теплоотдачи α_y^* для изоморфной системы из «квадратных» струй.

На рис. 7 представлено распределение локального коэффициента теплоотдачи для системы из четырех «квадратных» струй и «треугольной» струей в центре комплекса

Было установлено, что при применении сопел с разной формой поперечного сечения в системах «несимметричных» импактных струй, распределение локального коэффициента теплоотдачи становится более сложным, зоны с высокими значениями локального коэффициента теплоотдачи занимают большую площадь, чем в случае регулярных систем, превышение достигает 25–30%. Это объясняется более сложной гидродинамической обстановкой на поверхности преграды. Поле давления на преграду усложняются, зоны с повышенными значениями градиентов давления увеличиваются, становятся более развитыми зоны взаимодействия между пристенными течениями от струй различной формы.

Наиболее эффективен набор сопел № 4. Примечательно что наибольший разброс по α*_у наблюдался у систем из круглых сопел.



Рис. 6. Распределение относительного локального коэффициента α^*_y по преграде для системы из 5 импактных струй (а), образованной соплами с квадратной формой поперечного сечения



Рис. 7. Распределение относительного локального коэффициента α^*_y по преграде для системы из 5 импактных струй (а), образованной соплами с квадратной и треугольной формой поперечного сечения

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- Жилкин Б.П., Гулаков А.А., Бродов Ю.М. Интенсификация теплоотдачи в импактных струях путем изменения формы поперечного сечения сопла «тепломассообмен ММФ-2000. Конвективный теплообмен Минск: АНК «Институт тепло- и массообмена им. А.В. Лыкова НАНБ» 2000. Т. 1. С. 329–336.
- 2. Пат. 2 25 5315 С1, МПК7 G 01 К 13/02. Способ тепловизионной диагностики процессов теплоотдачи / Т.Ф. Богатова, Е.А. Еременко, А.В. Ефимова, Б.П. Жилкин, А.В. Зайцев, В.А. Зайцев, В.Н. Осмаков, В.Ф. Резинских, Н.А. Хапонен. Заявл.16.07.2004; опубл. 27.06.2005. Бюл. №18.
- 3. Зайцев А.В. О локальной теплоотдаче газовых импактных струй, создаваемых соплами с несимметричной формой поперечного сечения / А.В. Зайцев, Б.П. Жилкин, В.В. Тюльпа // Проблемы газодинамики и тепломассообмена в энергетических установках: тр. XV Школысеминара молодых ученых и специалистов / под рук. акад. РАН А.И. Леонтьева. (23–27 мая 2005 г. г.Калуга, Россия). М.: Издательство МЭИ, 2005. С. 333–335.