В. С. Ветров 1 , А. И. Николаенков 2 , Б. А. Мелещенко 2 , В. Ф. Вербицкий 2 РУП «Институт мясо-молочной промышленности» 1 УО «Белорусский государственный аграрно-технический университет» 2

РАСЧЕТ КОНСТРУКТИВНЫХ И ТЕХНОЛОГИЧЕСКИХ ПОКАЗАТЕЛЕЙ УСТРОЙСТВ ДЛЯ ОЧИСТКИ ВОЗДУХА ОТ ПЫЛИ

В технологических процессах воздухообмена, наряду с очисткой воздуха от токсичных соединений органического происхождения и микробиологической заземленности, которая достигается использованием рециркуляционно-очистного оборудования (сорбционные фильтры, ультрафиолетовые установки и др.), проблеме снижения содержания в воздухе технологических участков пыли принадлежит ведущая роль.

По данным Института экспериментальной ветеринарии им. С.Н.Вышелесского, в 1 мг пыли содержится до 2,5 млрд. бактерий, обладающих очень сильными аллергенными свойствами [1].

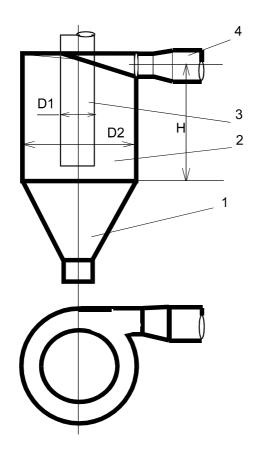
Анализ существующих способов очистки воздуха от пыли показывает, что все устройства в основном предназначены для улавливания минеральных веществ. Методы их расчета достаточно сложны, поэтому на предприятиях АПК используются крайне редко.

Цель наших исследований — разработка основ расчета конструктивных и технологических показателей устройства для очистки воздуха от пыли.

В качестве исходного образца принята конструкция циклона, как наиболее простого в устройстве и эксплуатации.

Физическая картина пылеотделения в циклонах состоит в следующем. Запыленный воздух подводится к циклону воздуховодом, направленным по касательной к цилиндрической части циклона, вследствие чего воздух внутри циклона совершает вращательное движение. При этом развивается центробежная сила, под воздействием которой пыль, обла-

дающая большей массой, чем запыленный воздух, отбрасывается от центра к периферии, осаждаясь на стенках аппарата. Затем она удаляется периодически через коническую часть. Воздух, освобожденный (в какойто мере) от пыли удаляется из циклона по выхлопной трубе. На рисунке представлена принципиальная схема циклона:



- 1 коническая часть;
- 2 цилиндрическая часть;
- 3 выхлопная труба;
- 4 подводящий патрубок

Рисунок 1 – Принципиальная схема циклона

Для большей наглядности расчет будем производить в численном значении переменных.

Дано: количество воздуха, требующее очистки $L=3\,000\,\mathrm{m}^3/\mathrm{q}$ (0,83 m^3/c); значение скоростей (рекомендуемое) [2]: окружная (ω) – 12 м/с в выхлопной трубе, (ω _t) - 4 м/с в подводящем лотке (ω _{ãõ}) – 18 м/с.

Задаем внешний радиус цилиндрической части циклона (R_2) – 0,5 м.

Определяем время пребывания пылинки в циклоне:

$$\tau = (2\pi R_2) \varphi / \omega, \tag{1}$$

$$(\varphi = \frac{10}{2\pi} = \frac{10}{2 \cdot 3,14} = 1,59)$$

$$\tau = \frac{2 \cdot 3,14 \cdot 1,59 \cdot 0,5}{12} = 0,416 \text{ c}$$

- радиус выхлопной трубы:

$$R_{1} = \sqrt{\frac{L}{\pi \omega_{t}}},$$

$$R_{1} = \sqrt{\frac{0.83}{3.14 \cdot 4}} = 0.26 \text{ M}$$
(2)

-высоту цилиндрической части:

$$H = \frac{L}{(R_2 - R_1) \cdot \omega}, \quad M$$

$$H = \frac{0.83}{(0.5 - 0.26) \cdot 12} = 0.29 \text{ m};$$
(3)

-скорость осаждения пылинки:

$$\tau = \frac{\left(R_2 - R_1\right)}{\omega_0},\tag{4}$$

откуда

$$\omega_0 = \frac{R_2 - R_1}{\tau},$$

$$\omega_0 = \frac{0.5 - 0.26}{0.416} = 0.578 \text{ m/c};$$
(5)

- проверим значение R₂ по выражению:

$$R_{2} = \frac{R_{1}}{1 - \frac{2\phi\omega_{0}}{\omega\varpi}},$$

$$R_{2} = \frac{0.26}{1 - \frac{2 \cdot 1.59 \cdot 0.578}{12}} = 0.5 \text{ м};$$

- длину пути невыгодно расположенной пылинки[3]:

$$l = \omega t$$
, (7)
 $l = 12 \cdot 0,416 = 4,99 \text{ m}.$

- средняя длина пути каждого витка приблизительно может быть принята равной длине средней окружности

$$l_0 = 2\pi R_0$$

$$(R_0 = \frac{0.5 + 0.26}{2} = 0.38)$$

$$l_0 = 3.14 \cdot 2 \cdot 0.38 = 2.38 \text{ M}$$
(8)

- необходимое число витков:

$$\eta = \frac{l}{l_0},$$

$$\eta = \frac{4.99}{2.38} = 2.1;$$
(9)

- угловая скорость вращения частицы в средней части циклона вокруг оси будет равна

$$\Omega = \frac{\omega}{R_0},$$
(10)
$$\Omega = \frac{12}{0.38} = 31,6 \quad 1/c.$$

При заданном значении плотности воздуха $\rho_1 = 1,226$ кг/м³; плотность пыли $\rho_2 = 900$ кг/м³, кинематической вязкости $\mu = 14,4 \cdot 10^{-6}$ м²/с определим минимальный диаметр осаждаемых пылинок на расстоянии R_I =0,260 м от оси циклона [3]:

$$d = 3 \cdot \sqrt{\frac{\mu}{\pi n \Omega} \cdot \frac{\rho_1}{\rho_2} \cdot \ln \frac{R_2}{R_1}},$$

$$d = 3 \cdot \sqrt{\frac{14.4}{10^6 \cdot 3.14 \cdot 2.1 \cdot 31.6} \cdot \frac{1.226}{900} \cdot \ln \frac{0.5}{0.26}} =$$

$$= 3 \cdot 7.84 \cdot 10^{-6} = 2.35 \cdot 10^{-5} \text{ M}.$$
(11)

Представим численное значение зависимости (11) в виде

$$d = 2,95 \cdot 10^{-5} \cdot \sqrt{\ln \frac{0,5}{0,26}}$$

и определим минимальный диаметр пылинок на расстоянии $0.5 \div 0.26$, получим ряд (с интервалом $0.04 \, m$)

$$R_1 = 0.5 \cdot d = 2.1 \cdot 10^{-5} \text{ M},$$
 $R_1 = 0.34 \cdot d = 1.83 \cdot 10^{-5} \text{ M},$
 $R_1 = 0.38 \cdot d = 1.54 \cdot 10^{-5} \text{ M},$
 $R_1 = 0.46 \cdot d = 0.85 \cdot 10^{-5} \text{ M},$
 $R_1 = 0.48 \cdot d = 0.59 \cdot 10^{-5} \text{ M}.$

Считаем, что зависимость показателя очистки $\eta = f(d)$ – линейная и, принимая во внимание, что при $R_0 = R_{\rm op}$ $\eta = 0.5$ (50%), при $R_1 = 0.59 \cdot 10^{-5}$ $\eta = 1.0$ (100%),

получим уравнение:

$$\eta = d \cdot (-0.52) + 1.3$$

и соответствующий численный ряд:

$$d_1 = 2.1,$$
 $\eta = 0.208,$
 $d = 1.83,$ $\eta = 0.348,$
 $d = 1.54,$ $\eta = 0.500,$
 $d = 1.23,$ $\eta = 0.66,$
 $d = 0.85,$ $\eta = 0.86,$
 $d = 0.59,$ $\eta = 0.99,$
 $\Sigma \eta == 3.566$
 $\eta_{co} = 0.594$ (59.4%).

Сравним с табличным значением [4] при $d=20\,$ и $\eta=50\%$, получим $\eta_{\text{ñ\delta}}=62,8\%$. Относительная погрешность:

 $\Delta = \frac{6,38}{59,4} = 5,7\%$, что является вполне допустимым в соответствии с

рекомендациями [3]. Диаметр отверстия для удаления осажденной пыли принимается ($d_{\text{toâ}} = 0.25 \,\text{i}$) с углом между образующими 30–40°; выбираем среднее значение $\alpha = 35^{\circ}$, высоту конической части получим из условия

$$H_{k} = (R_{1} - R_{k,2}) \cdot ctg \frac{\alpha}{2},$$

$$H_{k} = (0.5 - 0.125) \cdot 3.17 = 1.2 i .$$
(12)

Найдем число Рейнольдса при движении частиц пыли от внутренней стенки циклона к наружной для наиболее крупных частиц.

Максимальная длина пути частицы $l_2 = R_2 - R_1 = 500 - 260 = 240$ мм = 0,24 м, этот путь частицы проходят за 0,416 с, следовательно, максимальная скорость частиц к наружной стенке циклона

$$v = \frac{0.24}{0.416} = 0.577$$
 m/c;

$$R_1 = \frac{0.5776,54 \cdot 10^{-5}}{14.4 \cdot 10^{-6}} = 0.47$$
 Äà

Давление на входе в циклон определяем по формуле

$$P_{\hat{a}\hat{o}} = \frac{(\omega_{\hat{a}\hat{o}})^2}{2} \cdot 1,24,$$

$$P_{\hat{a}\hat{o}} = \frac{(18)^2}{2} \cdot 1,24 = 200 \text{ } \Pi \text{a}$$
(13)

Давление в выхлопной трубе

$$\mathcal{D}_{\hat{a},\hat{o}} = \frac{(\omega_{t})^{2}}{2} \cdot 1,24,$$

$$\mathcal{D}_{\hat{a},\hat{o}} = \frac{(4)^{2}}{2} \cdot 1,24 = 10 \text{ }\Pi\text{a}$$
(14)

Мощность, затрачиваемая на подачу воздуха в циклон:

$$N_{1} = \frac{P_{\hat{a}\hat{o}}Q}{3600 \cdot \eta_{I} \cdot \rho_{n}},\tag{15}$$

$$N_1 = \frac{200 \cdot 8000}{3600 \cdot 1000 \cdot 0,59 \cdot 0,95} = 0,297 \text{ kBt.}$$

Мощность на вывод воздуха из выхлопной трубы:

$$N_2 = \frac{P_{\hat{a}\hat{o}}Q}{3600 \cdot 1000 \, \eta_{\hat{n}} \eta_n},\tag{16}$$

$$N_2 = \frac{10 \cdot 3000}{3600 \cdot 1000 \cdot 0,59 \cdot 0,95} = 1,48 \cdot 10^{-2}$$
 kBt,

Показатели использования мощности:

$$\varepsilon_{N} = \frac{N_{2}}{N_{1}};$$

$$\varepsilon_{N} = \frac{1,48 \cdot 10^{-2}}{0.297} = 5 \cdot 10^{2} \cdot 100 = 5\%,$$
(17)

что является достаточно значительным значением для рассматриваемого типа устройств.

Предложенный расчет оборудования для очистки от пыли воздуха технологических участков предприятий АПК может быть использован для разработки, конструктирование и изготовление оборудования применительно к условиям конкретных хозяйств.

Литература:

- 1. Эрм, Г. И. Проблемы гигиенической опасности и вредности пылевого фактора в промышленном птицеводстве. / Г. И. Эрм // Методология гигиенического регламентирования: сб. науч. тр. Минск.: Беларус. навука, 1999.—С. 119—124.
- 2. Дроздов, В. Ф. Отопление и вентиляция. / В. Ф. Дроздов // Ч. 2. Вентиляция.-М.: Высшая школа, 1984.-263 с.
- 3. Калинцев, П.Н. Отопление и вентиляция. / П. Н. Калинцев // Ч. 2. Вентиляция.–М.: Стройиздат, 1966.–476 с.
- 4. Белевицкий, А. М. Проектирование газоочистных сооружений. / А. М. Белевицкий–Л.: Химия, 1990.–288 с.