Harjutused 1.

1. Определение размеров бункеров

Размеры бункеров определяются их вместимостью, в зависимости от технологии работы. Проектирование ёмкостей бункерно-силосного типа состоит в определении их геометрических размеров и формы, отвечающих ряду условий:

- соответствие геометрической вместимости бункера требуемому объёму размещаемого материала;
- отсутствие торможения частиц материала на наклонных стенках бункера;
- беспрепятственный выпуск материала через разгрузочное отверстие;
- обеспечение требуемой производительности по выдаче материала из бункера.

Рис 2.18 Основные формы ёмкостей: 1 – прямоугольная, 2 – цилиндрическая

Для предварительного расчёта объёма, вместимости и производительности бункеров целесообразно использовать приведенные ниже формулы.

Вместимость прямоугольного бункера (верхняя часть – параллелепипед, нижняя – усечённая пирамида) рассчитывается по формуле :

$$V = a \cdot b \cdot h_2 + \frac{1}{3} h_1 (a \cdot b + A \cdot B + \sqrt{a \cdot b \cdot A \cdot B})$$

Вместимость цилиндрического бункера (верхняя часть – цилиндр, нижняя – усечённый конус) рассчитывается по формуле :

$$V = \pi \cdot R_1^2 \cdot h_1 + \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h_1 (R_1^2 + R_1 R_2 + R_2^2)$$

Углы наклона боковых стенок бункера α_C, α_{C1} и ребра α_P должны быть проверены на отсутствие торможения груза:

$$\operatorname{tg} \alpha_C \geq f, \operatorname{tg} \alpha_P \geq f, \operatorname{tg} \alpha_P = \frac{h_1}{0,5(a-A)}, \operatorname{tg} \alpha_{C2} = \frac{1}{\sqrt{\operatorname{Ctg}^2 \alpha_C + \operatorname{Ctg}^2 \alpha_{C2}}}$$

где f - коэффициент трения груза по стенкам бункера.

При движении груза по металлической поверхности рекомендуется принимать:

для угля, щебня, гравия, глины, земли $f=0,75...0,80$;

для мела, цемента, муки, зерна, $f=0,60...0,75$;

при движении грузов по бетонным стенкам бункеров указанные величины коэффициентов трения следует увеличивать на 15...20 % .

λ – коэффициент истечения (0,6 – для сухих материалов, характеризующихся интенсивной сыпучестью; 0,22 – для пылевидных и порошкообразных материалов);

g – ускорение свободного падения (9,8), м/с²;

A, B – стороны прямоугольного выпускного отверстия;

a, b – максимальные стороны прямоугольного бункера;

D – диаметр выпускного отверстия;

R₁ – радиус цилиндрической части емкости, м;

R₂ – радиус выпускного отверстия, м;

h₁ – высота призмы (нижняя часть) бункера, м;

h_2 – высота параллелепипеда (верхняя часть) бункера, м.

Источник : <http://porobeton.com/ru/go-Pages/in-view/id-49>. Емкости для сыпучих грузов в транспортно-грузовых системах/ И.В. Горюшинский, И.И. Кононов, В.В. Денисов, Е.В. Горюшинская, Н.В. Петрушкин. Под общей редакцией И.В. Горюшинского: Учебное пособие. – Самара: СамГАПС, 2003. – 232 с.

2. Расчёт скорости истечения материала из бункеров

Процесс истечения может происходить по-разному. Обычно – внутри массы сыпучего груза, остающегося неподвижным, движется вертикальный столб материала, расположенный над выпускным отверстием. Верхний слой груза образует воронку, скатываясь под углом естественного откоса, питает воронку. Но бывает иначе (гидравлическое истечение) – когда приходит в движение почти вся масса материала и в течении некоторого времени, опускается равномерно.

Скорость истечения зависит также от сыпучести груза. По свойству сыпучести грузы делятся на хорошосыпучие и плохосыпучие (связные). Сыпучесть груза может меняться.

Для хорошосыпучих грузов при нормальном истечении, скорость определится по формуле:

$$V = \lambda \cdot \sqrt{3,2 \cdot g \cdot R}$$

Здесь R – гидравлический радиус, $R = \frac{F}{L}$

Где – F – площадь отверстия истечения, L – периметр.

При определении гидравлического радиуса учитывается , что площадь истечения меньше площади выпускного отверстия.

Гидравлический радиус для круглого отверстия:

$$R = \frac{(D - a)}{4}$$

Здесь D – диаметр отверстия, a – размер куска груза.

Для квадратного отверстия:

$$R = \frac{(A - a)}{4}$$

Для прямоугольного отверстия:

$$R = \frac{(A - a) \cdot (B - a)}{2 \cdot (A + B - 2 \cdot a)}$$

В зависимости от величины гидравлического радиуса:

При $R > R_{кр}$:

$$V = \lambda \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot \left(1,6 \cdot R - \frac{\tau_0}{\gamma_M \cdot f}\right)}$$

При $R > R_{кр}$:

$$V = \lambda \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot \left(2,1 \cdot R - \frac{3,4 \cdot \tau_0}{\gamma_M \cdot f}\right)}$$

τ_0 – начальное сопротивление сдвигу

γ_M – объемный вес

f – коэффициент внутреннего трения

λ – коэффициент истечения.

Для сухих, зернистых, порошкообразных грузов - $\lambda=0,55\dots0,65$, для крупнозернистых, кусковых – $0,3\dots0,5$, для пылевидных – $0,2\dots0,25$.

$R_{кр}$ – это минимальный гидравлический радиус, необходимый для нормального истечения.

$$R = k \cdot f \cdot (a + 80)$$

k – учитывает степень неоднородности груза и расположения выпускного отверстия.

Скорость истечения для гидравлического истечения:

$$V = \lambda \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot h}$$

Скорость истечения при боковой разгрузке:

$$V = 3600 \cdot V \cdot \gamma_M \cdot F$$

Площади истечения для разных форм:

Для круглого отверстия:

$$F = \pi \cdot (D - a)^2 / 4$$

Для квадратного отверстия:

$$F = (A - a)^2$$

Для прямоугольного отверстия:

$$F = (A - a) \cdot (B - a)$$

Практически определены минимальные размеры стороны выпускных отверстий квадратного сечения, необходимые для нормальной работы бункера, в зависимости от вида груза:

Гравий средних размеров – 300 мм, кокс – 300, песок сухой – 150, песок сырой – 450, порода или руда с размером кусков до 60 мм – 300, то же до 100 мм – 450, то же до 160 мм – 500, руда рядовая – 800, уголь рядовой – 600, уголь до 20 мм – 300, до 40 – 350, до 80 – 400, до 150 – 500, цемент – 250.

3.. Расчёт питателей твердых материалов

Пример3. 1.

Определить производительность лоткового питателя:

Размеры лотка в х h = 1,0x1,0м, радиус кривошипа r = 0,05 м, число оборотов, эксцентрика n = 75 об/мин. Насыпная масса подаваемого материала $\rho_H = 880 \text{ кг/м}^3$.

Решение:

1. Производительность питателя определяется по уравнению:

$$Q = 0,12 \cdot r \cdot n \cdot v \cdot h \cdot \rho \cdot \psi = 0,12 \cdot 0,05 \cdot 75 \cdot 1,0 \cdot 1,0 \cdot 880 \cdot 0,875 = 346,5 \text{ т/ч}$$

Где ψ – коэффициент, учитывающий степень заполнения лотка и проскальзывания материала по нему $\psi = 0,8 + 0,95$

Пример 3.2.

Определить производительность горизонтального ленточного транспортера для перемещения по следующим данным:

- ширина ленты $v = 0,65 \text{ м}$

- скорость движения $w = 0,04 \text{ м/с}$

- насыпная масса аммофоса $\rho_H = 1200 \text{ т/м}^3$

Sergey Chekryzhov, EVM0152 "Kütuste keemia ja tehnoloogia II". Harjutused 1.

Решение:

1. Производительность ленточного транспортера определяем по уравнению:

$$Q = C (0,9v - 0,05)^2 \cdot w \cdot \rho = 200 (0,9 \cdot 0,65 - 0,05)^2 \cdot 0,04 \cdot 1200 = 2,75 \text{ м/ч}$$

Где С – коэффициент для плоской ленты, С = 200

Пример 3.

Определить мощность электродвигателя для наклонного ленточного транспортера для перемещения фосфатной муки по следующим данным:

- производительность транспортера $Q = 200 \text{ кг/ч}$
- длина транспортера $L = 100 \text{ м}$
- высота подъема $H = 10 \text{ м}$
- ширина ленты $v = 0,8 \text{ м}$
- скорость движения ленты $w = 0,85 \text{ м/с}$

Решение:

1. Определяем мощность, затрачиваемую на подъем материала по уравнению:

$$N_1 = Q \cdot H / 367 = \frac{200 \cdot 10}{367} = 5,45 \text{ кВт}$$

2. Определяем мощность, затрачиваемую на преодоление вредных сопротивлений при перемещении материала по уравнению:

$$N_2 = K_1 \cdot Q \cdot L / 367 = \frac{0,054 \cdot 200 \cdot 100}{367} = 2,94 \text{ кВт}$$

$K = 0,054$ - для ленточных транспортеров

3. Определяем мощность, затрачиваемую на преодоление сопротивления ленты при холостом ходе по уравнению:

$$N_3 = K_2 \cdot v \cdot L / 367 = \frac{10,4 \cdot 0,85 \cdot 100}{367} = 2,41 \text{ кВт}$$

Где $K_2 = 10,4$ при $v = 0,8 \text{ м}$

4. Определяем мощность, затрачиваемую на работу сбрасывающего ножа по

уравнению:

$$N_4 = 0,01 \cdot Q \cdot \epsilon = 0,01 \cdot 200 \cdot 0,8 = 1,6 \text{ кВт}$$

5. Определяем мощность на приводном валу по уравнению:

$$N = (N_1 + N_2 + N_3)K_3 + N_4 = (5,45 + 2,94 + 2,41) \cdot 1 + 1,6 = 12,4 \text{ кВт}$$

Где $K_3 = 1$ при $L > 45\text{м}$

6. Определяем мощность электродвигателя с учетом $K = 1,3$ и $\eta = 0,85$ по уравнению:

$$N_{э/д} = N \cdot K / \eta = \frac{12,4 \cdot 1,3}{0,85} = 18,96 \text{ кВт} \cong 19,0 \text{ кВт}$$

K - коэффициент, учитывающий условия работы транспортера, $K = 1 + 1,4$;

меньшее значение выбирать при легких условиях работы.