

УДК 622.232(043.3)

**А.А. Грабский, А.А. Губенко, Д.А. Кузиев**

## **КИНЕМАТИЧЕСКИЕ ОСОБЕННОСТИ РАБОЧЕГО ПРОЦЕССА КАРЬЕРНОГО КОМБАЙНА С РОТОРНЫМ КОВШОВЫМ ОРГАНОМ**

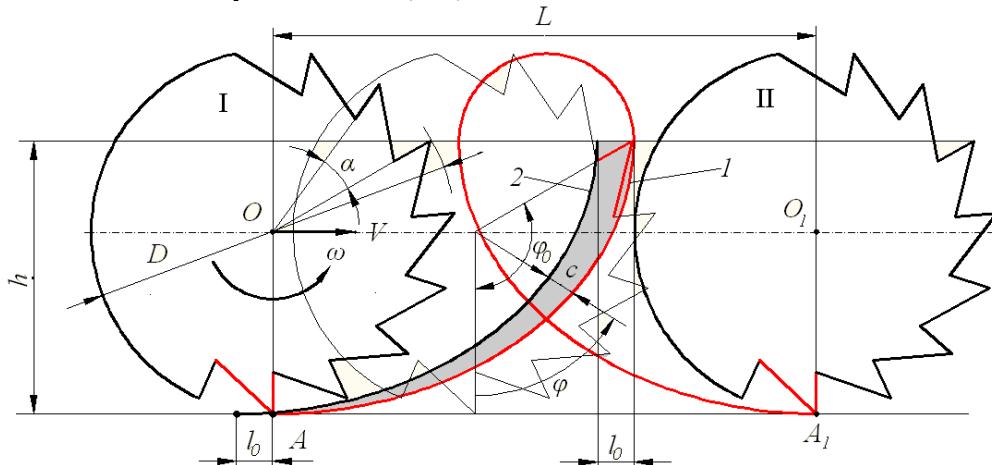
Выполнен анализ и установлены основные закономерности кинематических особенностей рабочего процесса карьерного комбайна с роторным ковшовым рабочим органом.

*Ключевые слова:* карьерный комбайн, роторный ковшовый орган, сумма сечений стружек.

**Семинар № 22**

**П**роцесс экскавации породы должен осуществляться в строгом соответствии с кинематическими условиями рабочего процесса карьерного комбайна с роторным ковшовым рабочим органом [1]. Рабочий процесс выемки породы карьерным комбайном с роторным ковшовым органом осуществляется путем сочетания его поступательного движения со скоростью –  $V$  (м/с) и

вращательного движения ковшового ротора со скоростью –  $\omega$  (рад/с) и представляется удлиненными циклоидами (трохоидами), показанными на рис. 1 на участке взаимодействия с забоем – кривая 1. Параметрические уравнения кривой 1 с учетом вращения ротора против направления его поступательного движения имеют вид:



**Рис. 1. Траектория движения ковша роторного рабочего органа карьерного комбайна при выемке слоя породы**

$$x(t) = Vt - 0.5D \sin(\omega t), \text{ м}, \quad (1)$$

$$y(t) = 0.5D \cos(\omega t) - V/\omega, \text{ м}, \quad (2)$$

где  $D$  – диаметр окружности режущих кромок вооружения ковшей ротора, м;  $t$  – время вращения ковшового ротора со скоростью  $\omega$ , с;

Вращение роторного ковшового органа с гравитационной торцовой разгрузкой всегда направлено против поступательного движения комбайна. За время одного оборота роторного ковшового органа некоторая точка на режущей кромке его ковша двигаясь по траектории – I переместится из положения  $A$  в положение  $A_1$ . За то же время роторный ковшовый орган переместится из положения – I в положение – II, пройдя путь с переносной скоростью –  $V$ . Шаг траектории каждого ковша –  $L=x(t=T)$  (м), (измеряемый в направлении перемещения комбайна) соответствующий одному его рабочему циклу с периодом –  $t=T$  (с) из уравнения 1 при  $\omega t = \varphi$  ( $\varphi$  - текущий угол вращения ротора, рад) составит:

$$T = \frac{L - 0.5D \sin 2\pi}{V} = \frac{L}{V} = \frac{2\pi}{\omega}, \text{ с}, \quad (3)$$

откуда, подача роторного ковшового органа за один оборот имеет величину равную:

$$L = 2\pi \frac{V}{\omega}, \text{ м}, \quad (4)$$

Подача на один ковш –  $I_0$  (м) при экскавации породного массива определяется как:

$$I_0 = L/z_0 = \frac{2\pi V}{z_0 \omega}, \text{ м}, \quad (5)$$

где  $z_0$  – число ковшей ротора, ед.

Что касается скорости вращения роторов рабочего органа комбайна –  $\omega$ , то здесь следует отметить, что её минимальное предельное значение при гравитационной торцовой разгрузке ковшей лимитируется критической

скоростью –  $\omega_{kp}$  [2, 3], которая определяется равенством противоположно направленных сил тяжести и центробежной для частиц породы расположенных в верхней части ротора на расстоянии  $0.5D$  от его оси и характеризуется коэффициентом –  $k_v < 1,0$

$$\omega \leq k_v \omega_{kp}, \text{ рад/с}. \quad (6)$$

Далее, с учетом того, что теоретическая производительность карьерного комбайна составляет:

$$Q = \frac{q}{2\pi} z_0 \omega, \text{ м}^3/\text{с}, \quad (7)$$

$$\text{или } Q = BhV, \quad (8)$$

где  $q$  – вместимость одного ковша ротора,  $\text{м}^3$ ;  $B$  – ширина захвата слоя породы, м;  $B_{min} \leq B \leq B_{max} = kb$ , здесь:  $k$  – число роторов рабочего органа комбайна, ед.,  $b$  – ширина одного ротора рабочего органа комбайна, м;  $h$  – высота слоя породы, м,

$$h_{min} \leq h \leq h_{max} = \frac{3}{5} D.$$

Приравняв выражение (7) к выражению (8) и решив полученное равенство относительно вместимости одного ковша ротора –  $q$  имеем:

$$q \geq \frac{2\pi}{z_0 \omega} bh_{max} V_{min}, \text{ м}^3. \quad (9)$$

Уравнение (5) с учетом выражения (8) принимает вид:

$$I_0 = \frac{2\pi}{z_0} \frac{Q}{\omega Bh}, \text{ м}. \quad (10)$$

Траектории движения режущих элементов ковша до высоты забоя –  $h$  (м) представляются идентичными кривыми, расположенными в плоскости рис. 1, причем траектория – 2 образуется с опережением траектории – 1 предыдущим ковшом.

После прохода ковша по всей дуге забоя с центральным углом –  $\varphi_0$  (рад), он отделит от последнего элемента грунта ограниченный линиями 1 и 2. При этом, угол контакта –  $\varphi_0$  ротор-

ногого ковшового органа со слоем породы составит:

$$\varphi_0 = \arccos\left(1 - \frac{2h}{D}\right) + \arcsin\frac{L}{D}, \quad \text{рад.} \quad (11)$$

Учитывая, что отношение  $L/D$  является величиной второго порядка малости и то, что синусы малых углов практически равны нулю, вышеприведенное выражение с достаточной степенью точности принимает вид:

$$\varphi_0 = \arccos\left(1 - \frac{2h}{D}\right). \quad (12)$$

Для определения первой и основной составляющей – затрат энергии на преодоление сопротивлений отделения породы от массива – установим геометрию породной стружки. Толщину стружки –  $c$  режущей кромки ковша в его положении, соответствующему текущему углу –  $\varphi$  (рис. 2) отсчитываемому от крайнего нижнего положения найдем как расстояние между точками  $a(x_a, y_a)$  и  $b(x_b, y_b)$  показанными на рисунке 2 по формуле:

$$c = \left[ (x_b - x_a)^2 + (y_b - y_a)^2 \right]^{0.5}, \text{ м} \quad (13)$$

где координаты точек  $a$  и  $b$  в соответствии с выражениями (1) и (2) определяются как:

$$\begin{aligned} x_b &= \varphi \cdot l_0 / \alpha + 0.5D \sin \varphi, \text{ м} \\ x_a &= (\varphi - \alpha)l_0 / \alpha + 0.5D \sin(\varphi - \alpha), \text{ м} \end{aligned} \quad (14)$$

$$\begin{aligned} y_b &= 0.5D \cos \varphi - l_0 / \alpha, \text{ м} \\ y_a &= 0.5D \cos(\varphi - \alpha) - l_0 / \alpha, \text{ м} \end{aligned} \quad (15)$$

здесь  $\alpha$  – центральный угол между режущими кромками ковшей ротора составляющий величину:

$$\alpha = 2\pi/z_0, \quad \text{рад} \quad (16)$$

Уравнение (13) с учетом (14) и (15) принимает вид:

$$c(\varphi) = 0.5D \sqrt{\left[ \sin \varphi - \sin(\varphi - \alpha) + l_0 / D \right]^2 + \left[ \cos(\varphi - \alpha) - \cos \varphi \right]^2}, \text{ м.} \quad (17)$$

Далее с учетом того, что  $l_0/D$  является величиной второго порядка малости выражение (17) при  $0 \leq \varphi \leq \varphi_0$  после соответствующих алгебраических преобразований принимает вид:

$$c(\varphi) = k_y l_0 \left(1 - \cos \varphi + k_x \sin \varphi\right)^{0.5}, \text{ м} \quad (18)$$

здесь  $k_y, k_x$  – коэффициенты координат формы и положения траектории движения ковша ротора по удлиненной циклоиде (трохоиде) по осям  $y$  и  $x$  соответственно.

Коэффициент  $k_x$  определяется из условия, что в точке  $\varphi = \varphi_{0\max}$ ,  $\frac{dc(\varphi)}{d\varphi} = 0$ . С учетом уравнения (18) коэффициент  $k_x$  определяется как:

$$k_x = -\sin \varphi_{0\max} / \cos \varphi_{0\max} \quad (19)$$

В свою очередь коэффициент  $k_y$

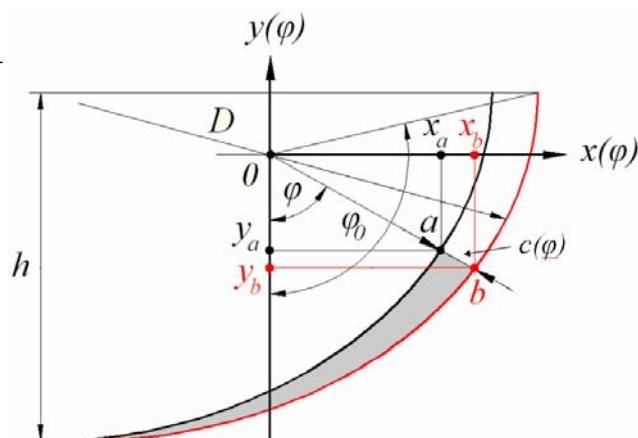


Рис. 2. Расчетная схема определения толщины стружки срезаемой одним ковшом

определится из уравнения (18) по условию, что при  $\varphi = \varphi_{0\max}$ , толщина стружки составит –  $c(\varphi_{0\max})/l_0 \leq 1$ . Далее переходя к пределу и учитывая выражение (19) коэффициент формы –  $k_y$  будет составлять величину:

$$k_y = \left( 1 - \cos \varphi_{0\max} - \frac{\sin^2(\varphi_{0\max})}{\cos(\varphi_{0\max})} \right)^{-0.5} \quad (20)$$

Так для карьерного комбайна с роторным ковшовым рабочим органом КСМ-2000 Р совместного производства «Крупп Индустритехник» – «Ижора-Картекс» с диаметром ротора  $D = 4.8$  м, числом ковшей на роторе  $z_0 = 15$  ед, с расчетной высотой отрабатываемого слоя  $h_{\max} = 2.9$  м. ( $\varphi_0 = 2.513$ , рад.)  $k_x = 0.727$  и  $k_y = 0.669$

Сечение стружки –  $S_\Gamma$  срезаемой одним ковшом в горизонтальной плоскости в пределах угла контакта  $0 \leq \varphi \leq \varphi_0$  роторного ковшового органа со слоем породы определиться как:

$$S_\Gamma = B \cdot c(\varphi), \text{ м}^2 \quad (21)$$

Максимальная сумма сечений стружек срезаемых роторным ковшовым органом составит:

$$S_{\Sigma_{\max}} = B \sum_{i=1}^z c_i [\varphi_0 - (z-i)\alpha], \text{ м}^2 \quad (22)$$

$$i = 1, 2, 3, \dots, z-1, z$$

где  $z$  – число ковшей роторного рабочего органа в забое, ед.,

При высоте слоя породы –  $h$ , минимальное число ковшей в забое на одном роторе –  $z$  (ед) с учетом результатов полученных в [1] и уравнений (12) и (16) определиться как:

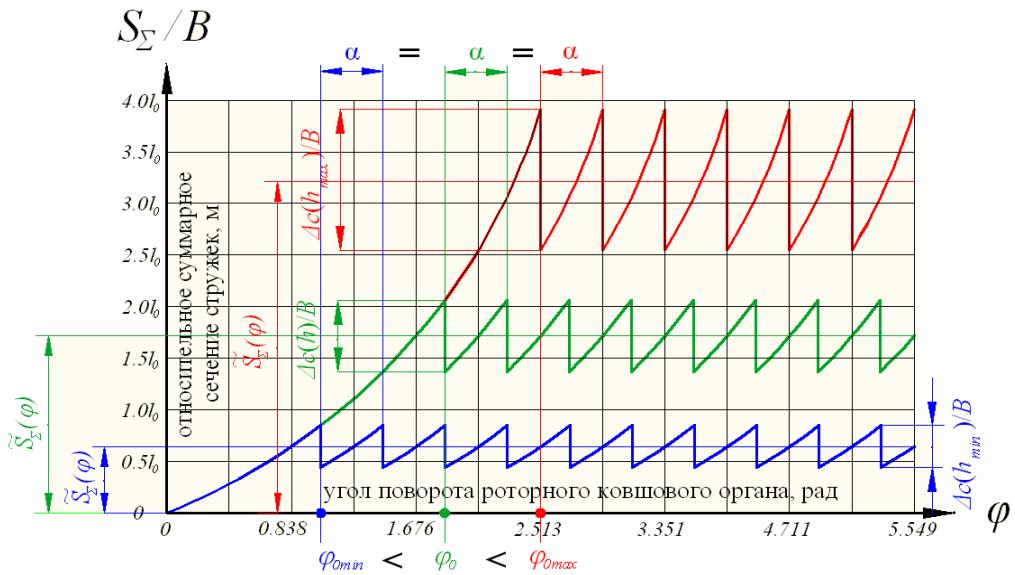
$$z = \text{ent} \left[ \frac{\text{arcCos} \left( 1 - \frac{2h}{D} \right)}{2\pi} z_0 \right], \text{ ед} \quad (23)$$

Здесь символ «*ent*» (от слова «*entier*») обозначает оператор выделения целочисленной части числа.

В свою очередь, минимальная сумма сечений стружек срезаемых роторным ковшовым органом составит:

$$S_{\Sigma_{\min}} = B \sum_{i=1}^{z-1} c_i [\varphi_0 - (z-i)\alpha], \text{ м}^2 \quad (26)$$

В момент выхода  $z$ -го ковша из забоя максимальная сумма сечений стружек срезаемых роторным ковшовым



**Рис. 3. Процесс колебаний относительного суммарного горизонтального сечения стружек (отнесенного к ширине захвата –  $B$ ) в функции угла поворота роторного ковшового органа –  $\varphi$  при различных углах его контакта –  $\varphi_0$  со слоем породы при работе карьерного комбайна КСМ-2000 Р с: диаметром ротора  $D = 4.8$  м; числом ковшей на роторе  $z_0 = 15$  ед; для максимальной высоты отрабатываемого слоя  $h_{max} = 2.9$  м ( $\varphi_0 = 2.513$ , рад.)  $k_x = 0.727$  и  $k_y = 0.669$**

органом уменьшается на величину (размах) –  $\Delta c$  равную:

$$\Delta c = S_{\Sigma_{max}} - S_{\Sigma_{min}} = B \cdot c(\varphi_0) = \\ = B \cdot k_y l_0 (1 - \cos \varphi_0 + k_x \sin \varphi_0)^{0.5}, \text{м}^2 \quad (27)$$

Выражение (27) с учетом уравнения (12) принимает вид:

$$\Delta c = k_y B \frac{2\pi V}{z_0 \omega} \times \quad (28)$$

$$\times \left( \frac{2h}{D} + k_x \sin \left[ \arccos \left( 1 - \frac{2h}{D} \right) \right] \right)^{0.5}, \text{м}^2$$

Графическая интерпретация процесса колебаний относительного суммарного горизонтального сечения стружек (уравнения (22) и (26) отнесенные к ширине захвата –  $B$ ) в функции угла поворота роторного ковшового органа –  $\varphi$  при различном угле его контакта –  $\varphi_0$  со слоем породы

приведена на рис. 3. Анализ, последнего свидетельствует, что:

- с уменьшением угла контакта роторного ковшового органа –  $\varphi_0$  со слоем породы разность между относительным максимальным –  $S_{\Sigma_{max}}$  и минимальным –  $S_{\Sigma_{min}}$  значением суммы горизонтальных сечений стружек (размах процесса колебаний) уменьшается при постоянной частоте выхода ковша из забоя (входа ковша в забой) равной:

$$f = z_0 \omega / 2\pi, \text{ Гц}; \quad (29)$$

- колебания суммарного горизонтального сечения стружек происходят относительно среднего значения –  $\tilde{S}_{\Sigma}(\varphi)$  равного:

$$\tilde{S}_{\Sigma}(\varphi) = (S_{\Sigma_{max}} + S_{\Sigma_{min}}) / 2 \text{ с амплитудой} \\ - \Delta c / 2B.$$

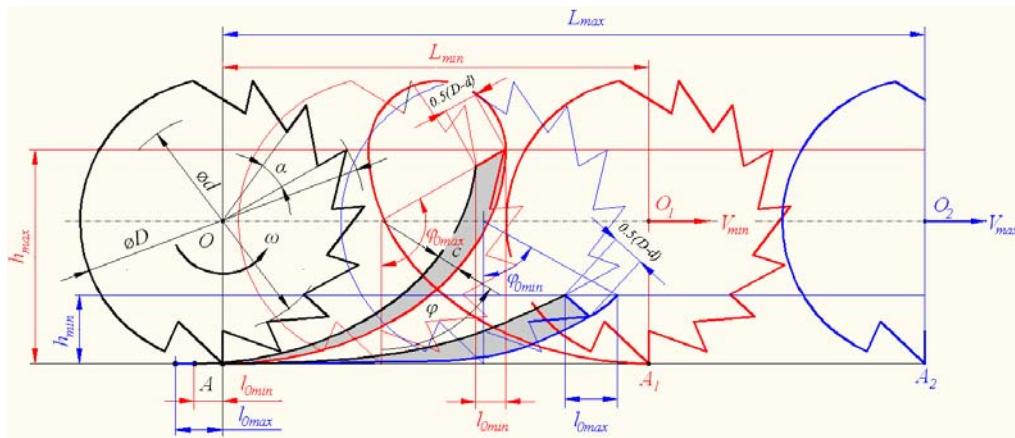


Рис. 4. Вертикальные сечения стружек для слоев породы различной высоты при движении комбайна в забое со скоростью –  $V$  обратно пропорциональной высоте слоя –  $h$

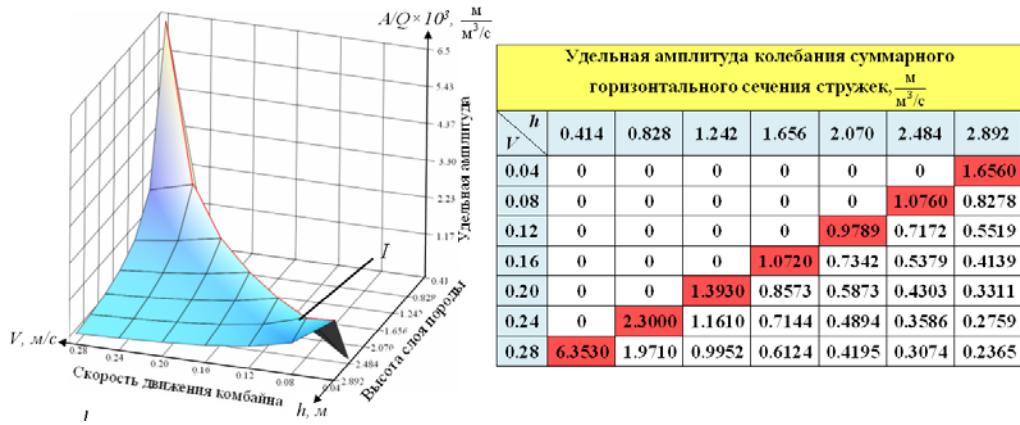


Рис. 5. Зависимость величины амплитуды колебания суммарного горизонтально-го сечения стружек на один кубический метр разрушенной породы от высоты слоя –  $h$ , и скорости движения комбайна в забое –  $V$  (зона невозможности работы карьерного комбайна)

$$\tilde{S}_\Sigma(\varphi) = \left\{ c_{i=z} [0.5(z-1)\alpha] + \right. \\ \left. + \sum_{i=1}^{z-1} c_i [\varphi_0 - (z-i)\alpha] \right\} \pm \quad (30) \\ \pm 0.5k_y l_0 \left( \frac{2h}{D} + k_x \sin \left[ \arccos \left( 1 - \frac{2h}{D} \right) \right] \right)^{0.5}$$

С учетом выражений (28) и (29) величина амплитуды –  $A = \Delta c / 2B$  составит:

$$A = k_y \frac{BV}{2f} \times \\ \times \left( \frac{2h}{D} + k_x \sin \left[ \arccos \left( 1 - \frac{2h}{D} \right) \right] \right)^{0.5}, \text{ м}^2 \quad (31)$$

Для уяснения характера влияния высоты слоя породы –  $h$  на скорость движения комбайна в забое –  $V$  найдем последнюю из условия того, что

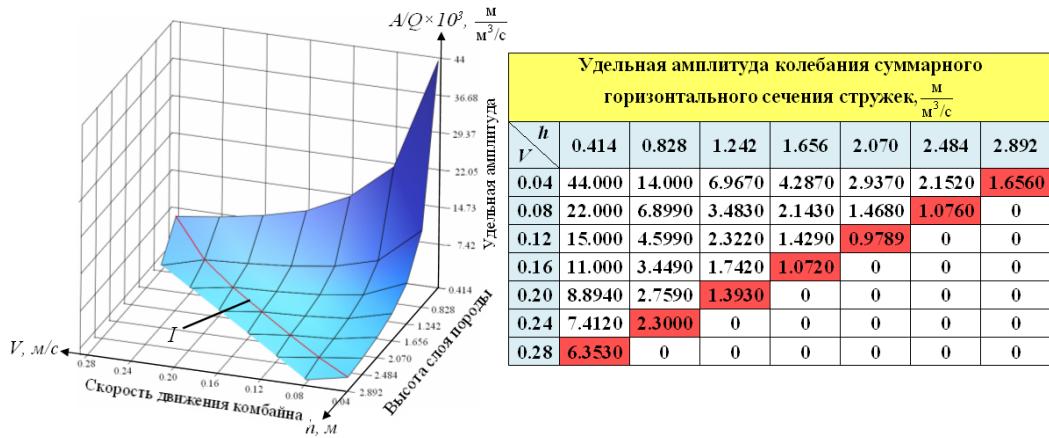


Рис. 6. Зависимость величины амплитуды колебания суммарного горизонтального сечения стружек на один кубический метр разрушенной породы от высоты слоя –  $h$ , и скорости движения комбайна в забое –  $V$  (зона работы карьерного комбайна с пониженной производительностью)

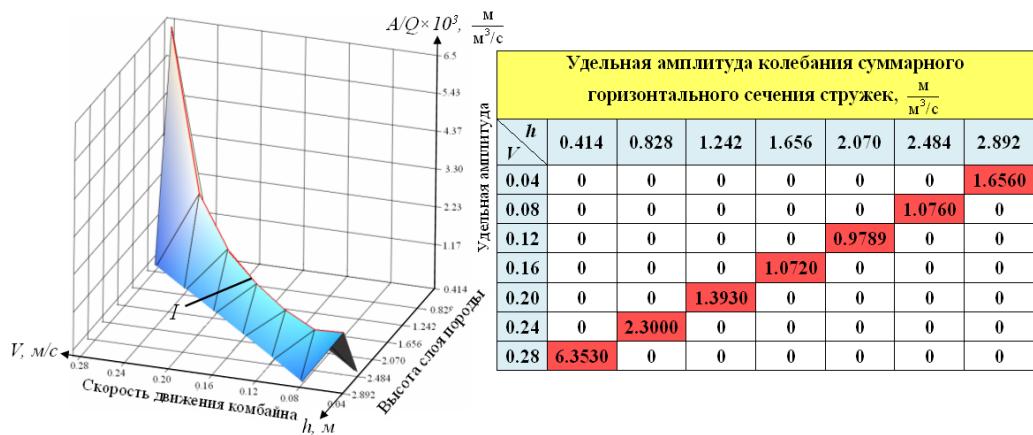


Рис. 7. Линия контакта первой (рис. 5) и второй (рис. 6) зон зависимости амплитуды колебания от высоты слоя –  $h$ , и скорости движения комбайна в забое –  $V$ , характеризующая изменение относительной амплитуды колебаний суммарного горизонтального сечения стружек при работе карьерного комбайна с постоянной (максимальной) производительностью

объем грунта срезаемый одним ковшом при работе комбайна на слоях породы различной высоты

$$h_{\min} \leq h \leq h_{\max} = \frac{3}{5} D \text{ для поддержания}$$

максимально возможного уровня производительности должен всегда

оставаться постоянным ( $q = \text{const}$ ). Это условие позволяет получить из выражения (9) нижеследующее соотношение:

$$h_{\max} V_{\min} = Vh, \quad (32)$$

Таким образом, для поддержания максимально возможного уровня

производительности комбайна скорость его движения в забое должна быть прямо пропорциональна относительной высоте слоя породы:

$$V = V_{\min} \frac{h_{\max}}{h}, \text{ м/с,} \quad (33)$$

Следует отметить, что уравнение (33) имеет область определения скорости движения комбайна в забое –  $V$ , только в пределах  $V_{\min} \leq V \leq V_{\max}$ , при этом, максимальная толщина стружки –  $c(\phi_0)$  на любой высоте слоя породы –  $h(\phi_0)$  не должна превышать длины (вылета) ковша равного величине  $0.5(D - d)$  (м) (здесь  $d$  – диаметр крепления ковшей к ротору). Вертикальные сечения стружек для слоев породы различной высоты при движении комбайна в забое со скоростью –  $V$  обратно пропорциональной высоте слоя –  $h$  приведены на рис. 4.

Далее, с учетом уравнения (33) выражение (31) принимает вид:

$$A = k_y \frac{V_{\min}}{2f} \frac{h_{\max}}{h} \times \left( \frac{2h}{D} + k_x \sin \left[ \arccos \left( 1 - \frac{2h}{D} \right) \right] \right)^{0.5}, \text{ м}^2 \quad (34)$$

Затем, поделив обе части уравнения (34) на величину текущей производительности комбайна –  $Q = BhV/k_p$  ( $\text{м}^3/\text{ч}$ ), получим величину амплитуды колебания суммарного горизонтального сечения стружек на один кубический метр разрушенной породы:

$$\frac{A}{Q} = \frac{k_y k_p h_{\max}}{2Bh^2 f} \times \left( \frac{2h}{D} + k_x \sin \left[ \arccos \left( 1 - \frac{2h}{D} \right) \right] \right)^{0.5} \times \frac{V_{\min}}{V}, \frac{\text{м}}{\text{м}^3/\text{с}} \quad (35)$$

где  $k_p$  – коэффициент разрыхления породы в ковше. По данным приве-

денным в работе [4] для пород подлежащих экскавации без предварительного проведения буровзрывных работ  $k_p = 1.25 \div 1.45$ .

Результаты расчетов и графическая интерпретация уравнения (35) в координатах –  $\frac{A}{Q}(h, V)$ ;  $h$  и  $V$  приведены на рисунках 5, 6 и 7. Анализ, которых свидетельствует, что имеются две характерные зоны (поверхности) изменения относительной амплитуды колебаний суммарного горизонтального сечения стружек, контактирующих по пространственно расположенной линии –  $I$ .

### Выходы

1. Процесс выемки породы карьерным комбайном с роторным ковшовым органом характеризуется следующими кинематическими особенностями:

- траектория
- движения ковша соответствует удлиненной циклоиде (трохоиде) за счет сочетания его поступательного движения со скоростью –  $V$  (м/с) и вращательного движения ковшового ротора со скоростью –  $\omega$  (рад/с);
- с уменьшением угла контакта роторного ковшового органа –  $\phi_0$  со слоем породы размах процесса колебаний суммы горизонтальных сечений стружек уменьшается при постоянной частоте выхода ковша из забоя (входа ковша в забой) равной  $f = z_0 \omega / 2\pi$ , Гц;

• для поддержания максимально возможного уровня производительности при постоянной скорости вращения роторного ковшового органа комбайна ( $\omega = \text{const}$ ) скорость его движения в забое должна быть прямо пропорциональна относительной высоте слоя породы:  $V = V_{\min} \frac{h_{\max}}{h}$ , м/с;

2. Установлено, что при работе комбайна на слоях породы различной

высоты  $h_{\min} \leq h \leq h_{\max} = \frac{3}{5}D$  имеются две характерные зоны (поверхности) изменения относительной амплитуды колебаний суммарного горизонтального сечения стружек, контактирующих по пространственно расположенной линии:

- первая зона – рисунок 5 с координатами высоты слоя породы от 0.414 до 2.484 м и координатами скорости от 0.04 до 0.24 м в секунду – зона невозможности работы карьерного комбайна, поскольку максимальная толщина стружки больше длины (вылета) ковша  $\Delta c(h, V) > 0.5(D - d)$ ;

- вторая зона – рисунок 6 с координатами высоты слоя породы от 0.828 до 2.892 метра и координатами скорости от 0.08 до 0.28 метра в секунду – зона работы карьерного комбайна с пониженной производительностью;

- линия контакта первой и второй зон – рисунок 7 характеризует изменение относительной амплитуды колебаний суммарного горизонтального сечения стружек при работе карьерного комбайна с постоянной (максимальной) производительностью;

- Отрезок пространственно расположенной линии – I (рис. 5, 6 и 7) с координатами высоты слоя с 2.07 ( $0.42D$ ) до 2.892 ( $0.625D$ ) метра и скоростью с 0.12 ( $6V_{min}$ ) до 0.28 ( $14V_{min}$ ) метров в секунду характеризует работу комбайна при высоте слоя больше половины диаметра его рабочего органа –  $h > 0.5D$  ( $\varphi_0 > 0.5\pi$ );

- Минимальное значение относительной амплитуды соответствует координатам высоты слоя 2.07 ( $0.43D$ ) метра и скорости 0.12 ( $6V_{min}$ ) метров в секунду.

## СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Подэрни Р.Ю. Теория рабочего процесса роторных исполнительных органов. Учебное пособие, М.: МГИ, 1969, 74 с.
2. Подэрни Р.Ю. Механическое оборудование карьеров: (ГОРНОЕ МАШИНОСТРОЕНИЕ). Учебник для вузов. – 6-е изд., перераб. и доп. – М.: Издательство МГГУ, 2007. – 680 с.: ил.
3. Владимиров В.М., Трофимов В.К. Повышение производительности карьерных многоковшовых экскаваторов. М.: «Недра», 1980, 312 с.
4. Беляков Ю.И., Владимиров В.М. Совершенствование экскаваторных работ на карьерах, М., Изд-во «Недра» 1974. 304 с. ГИАБ

### Коротко об авторах –

Грабский А.А. – кандидат технических наук, профессор,  
 Губенко А.А. – аспирант,  
 Кузиев Д.А. – кандидат технических наук, старший преподаватель,  
 Московский государственный горный университет,  
 Moscow State Mining University, Russia, [ud@msmu.ru](mailto:ud@msmu.ru)

