



$$mV^2 = 2P \cdot \lambda = 2mgr(1 - \cos \varphi) \quad (1)$$

откуда скорость бойка отряхивателя в момент начала удара по стволу

$$V = 2\sqrt{gr} \cdot \sin\left(\frac{\varphi}{2}\right) \quad (2)$$

где  $r$  - расстояние от точки подвеса  $O$  отряхивателя до центра  $A$  массы бойка, м;  
 $\varphi$  - угол поворота рычага отряхивателя от исходного положения до момента удара, град.

Как видно максимальная скорость в начале удара будет достигаться при угле  $\varphi = 180^\circ$  поворота отряхивателя от исходного положения.

Угловая скорость бойка в начале удара

$$\omega = \frac{V}{r} \quad (3)$$

При условии исполнения бойка из дерева и при соударении дерева по дереву удар является упругим. Коэффициент  $K$  восстановления для удара дерева по дереву может быть принят равным  $K=0,5$ .

В случае применения стального наконечника на бойке отряхивателя и стальной пяты, устанавливаемой на ствол,  $K = 0,56$ .

Ударный импульс

$$S = m(1 + K)V = m(1 + K)\omega r \quad (4)$$

Как видно наибольший ударный импульс будет достигнут при  $\varphi = 180^\circ$ .

Среднюю величину ударной силы (реакции) определяют

$$P_{\text{ср}} = \frac{S}{\tau} \quad (5)$$

где  $\tau$  - время удара, с.

Кинетическая энергия в начале удара

$$T_1 = \frac{mV^2}{2} \quad (6)$$

При ударе бойка по стволу будет иметь место потеря кинетической энергии.

Поскольку до удара масса ствола находится в состоянии покоя, то потерю кинетической энергии при ударе определим по выражению

$$T_1 - T_2 = (1 - K^2) \frac{M}{m + M} T_1 \quad (7)$$

Так как в рассматриваемом случае масса  $M$  дерева значительно превышает массу бойка ( $M \gg m$ ), то значение дроби  $\frac{M}{m+M}$  принимаем равным 1.

Тогда потерю кинетической энергии можно подсчитать

$$T_1 - T_2 = (1 - K^2)T_1 \quad (8)$$

Коэффициент полезного действия принимают как отношение потери кинетической энергии к кинетической энергии в начале удара

$$r = \frac{T_1 + T_2}{T_1} = (1 - K^2) = 0,75 \quad (9)$$

т.е. К.П.Д. отряхивателя ударного типа зависит только от коэффициента восстановления.

При ударе в шарнире точке  $O$  могут возникнуть импульсивные реакции, которые могут обусловить ускоренный износ шарнира или к разрушению узла шарнира.

Для исключения возникновения импульсивных реакций в шарнире необходимо, чтобы ударный импульс был расположен в плоскости симметрии, перпендикулярной шарниру отряхивателя. Центр удара должен совпадать с вертикальной плоскостью, проходящей через ось симметрии бойка и шарнира, ударный импульс должен быть приложен на расстоянии  $l$  от оси вращения  $O$ .

При ударе бойка по стволу в комлевой части на уровне земли и в центре массы  $M_k$  кроны возникнут ударные реактивные импульсы. Согласно теории удара импульсы распределяются на опорах обратно пропорционально расстоянию опор от центра удара, а ударный импульс  $S$  равен алгебраической сумме реактивных ударных импульсов, т.е.

$$S_k = h\delta = S_{кр}(H_k - h\delta); \quad S = S_k + S_{кр}$$

где  $S_k$  - реактивный ударный импульс в комлевой части дерева на уровне земли;

$S_{кр}$  - реактивный ударный импульс в центре массы кроны;

$H_k$  - высота центра кроны над уровнем земли;

$h\delta$  - высота бойка отряхивателя над уровнем земли в момент удара.

Нетрудно видеть, что реактивный ударный импульс в центре массы кроны

$$S_{кр} = S \frac{h\delta}{H_k} \quad (10)$$

Максимальная расчётная сила удара, приложенная в центре кроны, с учётом К.П.Д. системы составит

$$P_{MAX}^{расч} = (1 - K^2) \frac{S}{r} \cdot \frac{h_1}{H_k} \quad (11)$$

**Литература:**

1. *Бырдин П.В., Широколов Д.А., Керина Э.Н., Аверина Г.А.* Об аспектах инновационной деятельности в лесопромышленном комплексе / Труды Братского государственного университета: Сер.: Естественные и инженерные науки – развитию регионов Сибири: в 2 т. – Братск: ГОУ ВПО «БрГУ», 2012. – Т. 2. – 185 с.

2. *Бырдин П.В., Холопов В.Н, Невзоров В.Н.* Модернизация технологического оборудования для заготовки и транспортировки недревесного растительного сырья / АПК России. - 2015. – Т. 74. – 245 с.