



## СОЗДАНИЕ ИСПОЛНИТЕЛЬНЫХ ОРГАНОВ ГОРНЫХ МАШИН ДЛЯ БУРОШНЕКОВОЙ ВЫЕМКИ УГЛЯ



### **Вячеслав Красник**

доктор технических наук, профессор  
генеральный директор  
ГП «НТЦ «Углеинновация», Украина  
[vgkrasnik@ukr.net](mailto:vgkrasnik@ukr.net)

На сегодняшний день более 70% запасов угля в Украине сосредоточено в пластах мощностью до 1,0 м, что обуславливает необходимость применения новых технологий и оборудования для эффективной разработки тонких пластов. Одним из направлений добычи угля из тонких угольных пластов является использование бурошнековых технологий. В тоже время недостатки бурошнековой выемки (низкий уровень производительности, увод исполнительных органов бурошнековых машин, высокая энергоемкость разрушения и др.) существенно ограничивают ее применение в угольной промышленности.

Данные недостатки могут быть устранены путем создания новых конструкций исполнительных органов бурошнековых комплексов, которые учитывают особенности контактного взаимодействия многолезвийного породоразрушающего инструмента с горной породой и их влияние на силовые и энергетические характеристики процесса бурения.

Для установления влияния взаимного расположения режущих элементов на поверхности инструмента на характер разрушения породы в процессе бурения и износа резцов на перераспределение осевого усилия между ними разработана математическая модель контактного взаимодействия системы режущих элементов бурового инструмента с горной породой.

Основной практический вывод, который следует исходя из разработанной модели контактного взаимодействия многолезвийного породоразрушающего инструмента с горной породой и кинетики изнашивания его режущих элементов, заключается в практических рекомендациях по созданию новых конструкций породоразрушающего инструмента, в том числе, для бурошнековых машин. Из полученных соотношений и графиков следует, что максимальное давление  $P_{max}$  на породу оказывают центральные резцы при  $r = 0$ . Поскольку в этом случае скорость резания равна нулю, разрушение породы происходит не резанием, а ее раздавливанием при достижении

условия  $P_{max} > \sigma_{сж}$  породы, что является причиной, вызывающей резкое увеличение давления и напорного усилия при разрушении породы у оси вращения. Поэтому для снижения напорного усилия буровой машины и, соответственно энергоемкости процесса бурения центральные резцы должны быть максимально удалены от оси вращения, образуя при этом керн в центральной части забоя, который в дальнейшем разрушается керноломателем. Оставшаяся часть забоя должна поражаться периферийными резцами, удаленными друг от друга на расчетное расстояние, при котором происходит скалывание целиков. Это позволяет существенно (в 2–3 раза) снизить энергоемкость процесса разрушения породного массива, что одновременно позволяет резко уменьшить износ буровых резцов.

Основываясь на результатах выполненных аналитических и экспериментальных исследований, был разработан ряд оригинальных конструкций бурового инструмента, учитывающих особенности распределения нагрузки на его породоразрушающие элементы в процессе работы. В частности, для бурошнековой машины БШК-2ДМ производства завода «Буран» были разработаны исполнительные органы диаметром 650 и 750 мм.

Производственные испытания бурошнековой машины БШК-2Д с созданными исполнительными органами, проведенные на шахте «Моспинская», а также на шахтах КНР, показали, что применение нового инструмента позволяет исключить увод шнеков, уменьшить энергоемкость процесса бурения, снизить нагрузки на главный привод, повысить сортность добываемого угля.