электронный журнал

МОЛОДЕЖНЫЙ НАУЧНО-ТЕХНИЧЕСКИЙ ВЕСТНИК

Издатель ФГБОУ ВПО "МГТУ им. Н.Э. Баумана". Эл No. ФС77-51038.

УДК 621.43

Анализ конструкций и тенденций проектирования поршневых колец современных быстроходных ДВС

Павлычев Р.А., студент Россия, 105005, г. Москва, МГТУ им. Н.Э. Баумана, кафедра «Пориневые двигатели»

Научный руководитель: Путинцев С.В., д.т.н, профессор Россия, 105005, г. Москва, МГТУ им. Н.Э. Баумана bauman@bmstu.ru

Теоретико-расчетные результаты и опыт эксплуатации поршневых быстроходных ДВС показывают, что сопряжение «поршневое кольцо-цилиндр» остается проблемным узлом трения, в значительной мере лимитирующим усилия конструкторов и технологов снизить механические потери, износ и расход масла на угар в двигателе. Это обусловлено высокой динамической и термической напряженностью деталей указанного сопряжения, несовершенными условиями смазки, сложностью и неоднозначностью протекающих в нем физико-химических процессов.

Анализ выполненных конструкций поршневых колец для быстроходных ДВС указывает на основные тенденции, проявляющиеся в сокращении общего числа колец, снижении их осевой высоты, применении профилирования рабочей поверхности, нанесения на нее покрытий, согласования формы поперечного сечения с формой колечной канавки поршня и др. Однако, часто та или иная модернизация проводится вне учета особенностей движения колец в пределах зазора в цилиндре и колечной канавке, не проводится увязывание профиля кольца с макро- и микрогеометрией цилиндра, свойствами смазочного материала. Это снижает эффективность проектирования или даже вызывает ряд побочных отрицательных явлений, таких как повышенный износ колец и рост расхода масла на угар. Решение может быть получено на основе совместного рассмотрения влияния конструкционных особенностей колец и цилиндров на указанные контрольные показатели.

На данный момент можно наблюдать тенденцию к уменьшению общего числа поршневых колец, снижению их высоты и тщательной проработкой профиля поверхности

колец. Профилирование колец является, по сути, главным вопросом, встающим при попытке снижения механических потерь в связке поршень – поршневое кольцо – цилиндр.

Выбор профиля и числа колец

Компрессионные кольца. При определении числа компрессионных (уплотнительных) колец следует учитывать диаметр цилиндра, длину и направляющие устройства поршня, а также зазор между поршнем и цилиндром. На него оказывают влияние также величина максимального давления в уплотняемом надпоршневом пространстве, а также относительная и абсолютная продолжительность действия этого давления, т.е. число оборотов двигателя, затем скорость возрастания давления и. наконец, также количество тепла, которое следует отвести от поршня; определяющее значение имеет также тип и расположение самих колец.

Более высокие числа оборотов, вообще говоря, позволяют применять меньшее число колец. В ДВС после длительной эксплуатации может постепенно начаться застревание в канавке («пригорание») верхнего кольца, или нескольких верхних колец, поэтому при назначении числа колец необходимо учитывать возможную передачу нагрузки с верхних колец, перестающих нормально работать, на кольца, расположенные ниже.

При выборе числа колец известную роль играют также сорт применяемого топлива и масла, степень совершенства процесса сгорания и то, на сколько обильна смазка. Наконец, любое уплотнение из поршневых колец должно обеспечивать эффективную работу также и после известной степени износа; чем более строгие требования предъявляются в этом направлении, тем большим должно быть число колец.

Чем меньшим будет число колец, тем больше будет перепад давлений для каждого из колец, и тем сильнее будет прижиматься отдельное кольцо своей торцевой поверхностью под воздействием давления газов, и тем меньшую подвижность будет иметь кольцо в своей канавке; по этой причине слишком малое число колец может вызывать определенные трудности.

При выборе формы кольца нужно также учитывать и следующее [1]:

1. Следует предпочитать простые формы колец; более сложные формы должны применяться лишь в тех случаях, когда это абсолютно необходимо и обеспечивает, повидимому, заметный эффект. Во многих случаях, как например для судовых двигателей, желательно также применять в данном комплекте по возможности небольшое количество

разных типов колец, для того чтобы максимально упростить снабжение запасными деталями и хранение их.

- 2. Замок кольца также должен быть по возможности простым. Вообще, для средних и высоких чисел оборотов, по крайней мере в новых или мало изношенных цилиндрах и для низких колец, следует предпочитать прямой замок. Для малых чисел оборотов могут применяться кольца со ступенчатым замком, в том числе и в верхней канавке; однако заметный эффект от их применения обнаруживается лишь при значительном износе цилиндров.
- 3. Часто оказывается полезной установка двух отдельных компрессионных колец небольшой высоты в 1 канавку; применение несамопружинящихся колец, которые в силу своего инерционного действия должны разбивать отложения масляного кокса на самопружинящем кольце, установленном в той же канавке (так называемые инерционные кольца), оправдало себя лишь в отдельных случаях.
- 4. Кольца с коническими торцевыми поверхностями (трапецеидальные кольца) оказываются эффективными там, где очень велика склонность колец к пригоранию, и все другие меры, препятствующие этому пригоранию, уже исчерпаны. По сравнению с кольцами прямоугольного сечения конические кольца имеют большую склонность к полом-кам; поэтому они часто изготавливаются из специальных материалов.
- 5. Биметаллические кольца находят успешное применение там, где приработка затрудняется из-за коробления цилиндров или в случае неблагоприятных свойств их материалов.
- 6. Составные кольца, используемые в качестве герметичных, не следует применять в самых верхних канавках, но лучше всего ставить их, начиная с третьей канавки. Они хорошо оправдывают себя прежде всего при низких числах оборотов и больших диаметрах цилиндров, однако и здесь лишь при таком условии, если как сами кольца, так и соответствующие канавки обработаны с максимальной точностью и тщательностью. Монтировать их труднее, чем простые кольца, опасность же поломки больше, если сечения сделаны слабыми.
- 7. Хромированные кольца, устанавливаемые в верхних канавках (в дизелях- в верхних двух, а при больших диаметрах- в трех верхних канавках), зарекомендовали себя как уменьшающие износ цилиндров и в большинстве случаев также износ остальных колец; однако в хромированных цилиндрах их нельзя применять. Постановка их не допускается также там, где износ цилиндров превышает 0,15% диаметра.

8. Хорошо приспосабливающиеся кольца целесообразно ставить там, где в овально изношенном или покоробившемся цилиндре нужно получить достаточное уплотнение или хорошее маслосъемное действие.

Основные типы профилей колец, материалов и возможных покрытий представлены в следующей таблице [2]:

 Таблица 1

 Типы профилей компрессионных колец

1	2	3	4	5
Наименование порш-	Индекс	Исполнение рабо-	Материал	Покрытие
невых колец	по ГОСТ	чей поверхности		
	621-87			
С плоскопараллельны-			_	
ми торцами, с симмет-	010.2		Высокопроч- ный чугун с	Твёрдый или пористый хром,
ричной бочкообразной			шаровидным	молибден
рабочей поверхностью			графитом (ВЧ)	
С плоскопараллельны-			Специальный	_
ми торцами и кониче-	010.3		серый чугун с пластинчатым	Феррооксидиро-
ской рабочей поверх-	010.5		графитом	Banne
ностью			(СЧ)	
С плоскопараллельны-				
ми торцами, кониче-	010.3		(BY) (CY)	Твёрдый хром
ской рабочей поверх-			() ()	
ностью и износостой-				
ким покрытием				
С плоскопараллельны-				
ми торцами прямо-	010.4	T//A	(BY) (CY)	Твёрдый
угольного сечения с	010.1			хром
внутренней выточкой				
С односторонним тра-				
пецеидальным сечени-				Твёрдый или
ем и симметричной или	020.2		(BY)	пористый хром,
асимметричной бочко-	020A.2	1////		молибден
образной рабочей по-				

верхностью				
С односторонним тра-	020.3		(СЧ)	Феррооксидир-
пецеидальным сечени-	020 A.3			вание
ем и конической рабочей поверхностью		VIII		
чен поверхностью				
С односторонним тра-				
пецеидальным сечени-	030.2		(BY)	Твёрдый или пористый хром
ем и конической рабо-				
чей поверхностью				
С прямоугольного се-				
чения с проточкой по	040.2		(СЧ)	Феррооксидиро-
наружному диаметру	040.2	1///	(0.1)	Bullino

Маслосъемные кольца

Как указано в [3], маслосъёмные поршневые кольца были сконструированы только для того, чтобы распределять масло на стенке цилиндра и снимать его излишки. Для улучшения уплотняющей и маслосъёмной функции маслосъёмные кольца имеют обычно два рабочих пояска. Каждый из этих поясков снимает лишнее масло со стенки цилиндра. Таким образом, как на нижней кромке маслосъёмного поршневого кольца, так и между поясками появляется определённое количество масла, которое должно быть устранено из области кольца. При перекосе поршня в пределах внутреннего отверстия цилиндра, уплотнение функционирует тем лучше, чем ближе друг к другу находятся оба кольцевых рабочих пояска.

Прежде всего то масло, которое снимается с верхнего маслосъёмного пояска и появляется между кольцевыми рабочими поясками, должно быть устранено из этой области, так как иначе оно попадёт за пределы маслосъёмного поршневого кольца и тогда должно будет устранено вторым компрессионным поршневым кольцом. С этой целью маслосъёмные поршневые кольца, неразъёмные или состоящие из двух частей, имеют либо продолговатые прорези, либо отверстия между кольцевыми рабочими поясками. Через эти отверстия в самом кольце снятое с верхнего рабочего пояска масло выводится на его обратную сторону.

Теперь дальнейший отвод снятого масла может происходить различными способами. Одним из методов является доставка масла через отверстия в маслосъёмной канавке на внутреннюю сторону поршня, чтобы оно могло оттуда капать в масляный поддон. При так называемых прорезях в оболочке «Coversiots» снятое масло доставляется через выемку вокруг бобышки на внешнюю сторону поршня. Комбинация обеих конструкций также находит своё применение.

Для отвода снятого масла оказались пригодными обе конструкции. В зависимости от формы поршня, способа сгорания или цели применения используется как одно, так и другое исполнение кольца. Теоретически нельзя отдать предпочтение одной из этих конструкций. Решение, какой метод подходит лучше для определенного поршня, устанавливается, поэтому, в процессе различных проверок на практике.

Важное указание: у двухтактных двигателей смазывание поршня осуществляется топливной смесью. Поэтому из-за конструкции можно отказаться от использования маслосъёмного поршневого кольца.



Рис. 1. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо с прорезями

На рис. 1 представлена самая простая конструкция с маслосъёмными рабочими поясками прямоугольного сечения и с прорезями для отвода масла.

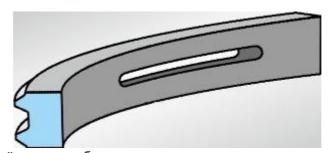


Рис. 2. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо со сходящимися фасками

По сравнению с маслосъёмным коробчатым поршневым кольцом с прорезями, кромки рабочих поясков кольца на рис. 2 имеют фаски. Это сделано для того, чтобы достичь улучшенного давления на поверхность.

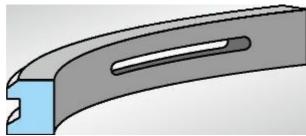


Рис. 3. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо с параллельными фасками

У кольца на рис. 3 рабочие пояски имеют фаску только со стороны камеры сгорания. Вследствие этого, при движении поршня вниз снятие масла со стенок цилиндра более эффективно.



Рис. 4. Маслосъёмные поршневые кольца, состоящие из частей: кольца и расширителя

Само кольцо согласно рис. 4 имеет по сравнению с неразъёмным маслосъёмным поршневым кольцом значительно меньшее поперечное сечение. Вследствие чего эти кольца обладают относительной гибкостью и могут очень хорошо прилегать к поверхности цилиндра по всему периметру. Канавка для витого пружинного расширителя во внутренней стороне самого кольца либо полукруглая, либо V-образная.

Само напряжение происходит от спиральной нажимной пружины из теплостойкой пружинной стали. Она лежит за кольцом и прижимает его к стенке цилиндра. При эксплуатации пружины плотно прилегают к обратной стороне самого кольца и вместе образуют одно целое. Хотя пружина в кольце не прокручивается, весь кольцевой блок, как и другие кольца тоже, свободно вращается в кольцевой канавке. Распределение радиального давления у маслосъёмных поршневых колец, состоящих из двух частей, всегда симметрично, так как давление прижима равномерно распределено по всему объёму спиральной пружины.

Для увеличения срока службы наружные диаметры пружин шлифуются и наматываются более плотно на замке поршневого кольца, или на них натягивается тефлоновая

трубка. Благодаря принятию этих мер уменьшается износ от трения между кольцом и спиральной пружиной.

Кольца из двух частей сделаны либо из серого чугуна, либо из стали.Зазор в замке ненапряжённого поршневого кольца, т.е., расстояние стыковых концов кольца в демонтированном состоянии без за ним находящейся пружины-расширителя, у составных маслосъёмных поршневых колец, состоящих из нескольких частей, незначителен. Особенно у стальных колец этот зазор может быть почти равен нулю. Это не является недостатком или причиной для рекламации.

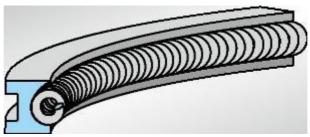


Рис. 5. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо с прорезями и со спиральным витым пружинным расширителем

На рис. 5 показан самый простой тип конструкции с более лучшим уплотнением чем у неразъёмного маслосъёмного поршневого коробчатого кольца с прорезями.

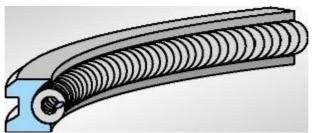


Рис. 6. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо с параллельными фасками и с витым пружинным расширителем

У кольца на рис. 6 такая же форма поверхности как у маслосъёмного коробчатого поршневого кольца с параллельными фасками, однако, с лучшим уплотнением.

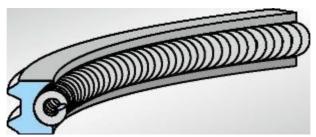


Рис. 7. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо со сходящимися фасками

Кольцо на рис. 7 имеет аналогичную кольцу на рис. 6 форму поверхности, но обладает лучшим уплотнением.

Ниже речь идёт о самом распространённом маслосъёмном поршневом кольце. Оно может быть встроено в каждую модель двигателя.

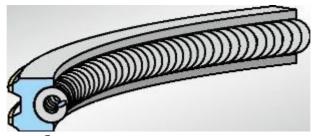


Рис. 8. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо со сходящимися фасками, с витым пружинным расширителем и с хромированными рабочими поясками

У кольца на рис. 8 такие же свойства как и у маслосъёмного коробчатого поршневого кольца со сходящимися фасками и с витым пружинным расширителем, однако, с повышенной износостойкостью и, вместе с тем, с более долгим сроком службы. Поэтому это кольцо подходит особенно для дизельных двигателей.



Рис. 9. Маслосъёмное коробчатое поршневое кольцо со сходящимися фасками и с витым пружинным расширителем из азотированной стали

Кольцо согласно рис. 9 наматывается из ленты профильной стали и покрывается со всех сторон защитным слоем. Оно очень гибкое и ломается реже, чем вышеназванные кольца из серого чугуна. Отвод масла между планками происходит через вырубленные круглые отверстия. Этот вид маслосъёмного поршневого кольца находит применение главным образом в дизельных двигателях.

Выводы

1. В настоящее время наблюдается тенденция к уменьшению числа поршневых колец, что позволяет создавать более компактные, и, как следствие, легкие поршни.

- 2. Выбор профиля является важнейшим фактором при разработке нового комплекта колец, так как от профиля кольца напрямую зависят механические потери в сопряжении кольцо-цилиндр-канавка поршня.
- 3. Выбор покрытия колец так же является важным вопросом, так как покрытие кольца на прямую влияет на характер трения кольца о зеркало цилиндра.

Список литературы

- 1. Энглиш К. Поршневые кольца. / под ред. В.К. Житомирского. М.: Государственное научно-техническое издательство машиностроительной литературы, 1962. Т. 1. Теория, изготовление, конструкция и расчет. 576 с.
- 2. Поршневые кольца: Каталог // Buzuluk. 2010. 24 с.
- 3. Путинцев, С.В. Снижение механических потерь в автотракторных двигателях внутреннего сгорания: дис. ... д-ра техн. наук: 05.04.02 . М., 1998. 319 с.