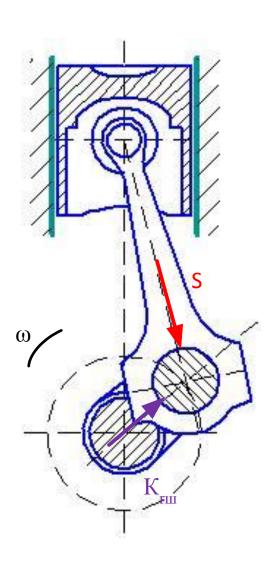
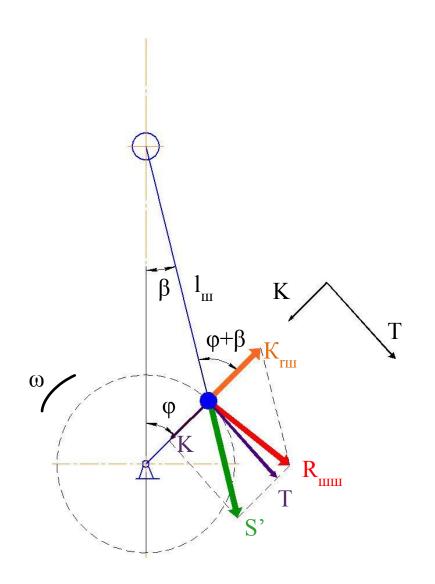
ТЕМА №3 «СИЛЫ, ДЕЙСТВУЮЩИЕ НА ШЕЙКИ КОЛЕННЧАТОГО ВАЛА»

РАССМАТРИВАЕМЫЕ ВОПРОСЫ:

- 1. СИЛЫ, ДЕЙСТВУЮЩИЕ НА ШАТУННЫЕ ШЕЙКИ
- 2. СИЛЫ, НАГРУЖАЮЩИЕ КОРЕННЫЕ ШЕЙКИ
- 3. <u>ПРИМЕР ПОСТРОЕНИЯ ДИАГРАММЫ НАГРУЗКИ НА</u> КОРЕННУЮ ШЕЙКУ
- 4. ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ ДИАГРАММА ИЗНОСА ШЕЕК ВАЛА



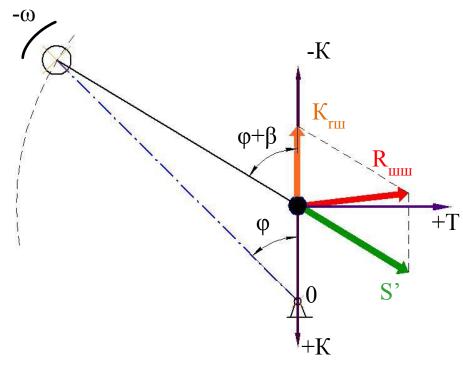
На шатунную шейку кривошипа действует сила S', направленная вдоль оси шатуна, которая представляет собой составляющую силы P_{Σ} , а также центробежная сила K_{rm} , действующая по радиусу кривошипа и возникающая от вращения части массы шатуна, отнесенной к оси кривошипной головки.



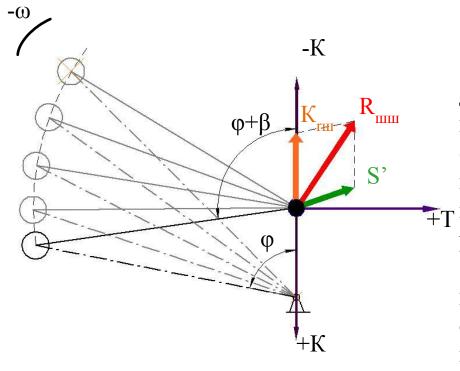
На шатунную шейку кривошипа действует сила S, направленная вдоль оси шатуна, которая представляет собой составляющую силы P_{Σ} , а также центробежная сила K_{rm} , действующая по радиусу кривошипа и возникающая от вращения части массы шатуна, отнесенной к оси кривошипной головки.

Результирующая сила $R_{\text{пш}}$ – векторная сумма сил $K_{\text{гш}}$ и S', действующих на шатунную шейку.

Зависимость $R_{\text{ини}}$ от угла поворота коленчатого вала (ϕ) представляют в виде полярной диаграммы нагрузки на шатунную шейку.

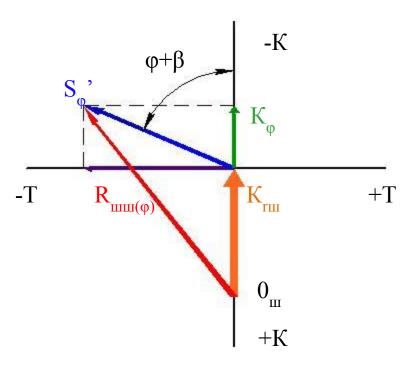


Для построения полярной диаграммы нагрузки на шатунную шейку положение кривошипа фиксируется вертикально, а ось цилиндра вращается в +Т противоположную сторону с той же угловой скоростью.



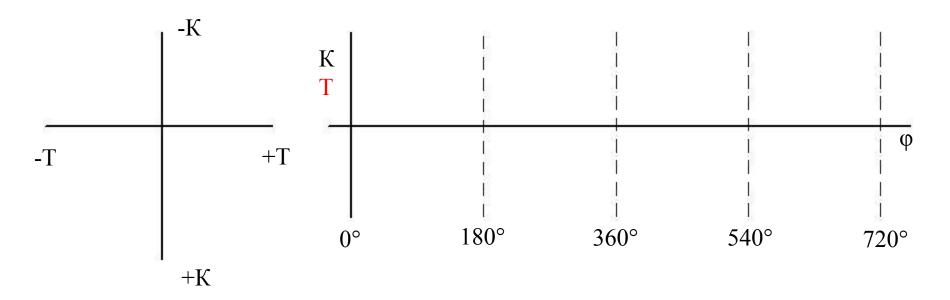
Для построения полярной диаграммы нагрузки на шатунную шейку положение кривошипа фиксируется вертикально, а ось цилиндра вращается в $+_T$ противоположную сторону с той же угловой скоростью.

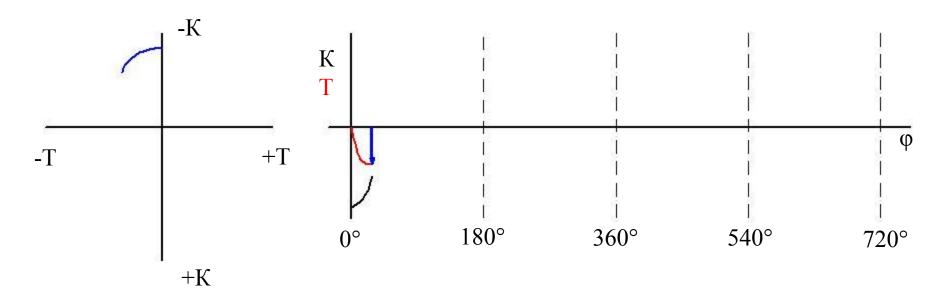
Так как при неподвижном кривошипе ориентация сил K, T и K_{rm} однозначно и просто определяется, то процесс построения диаграммы сил R_{rm} значительно упрощается.

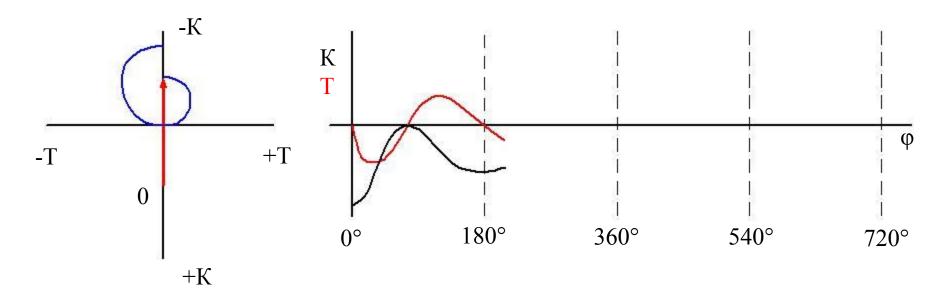


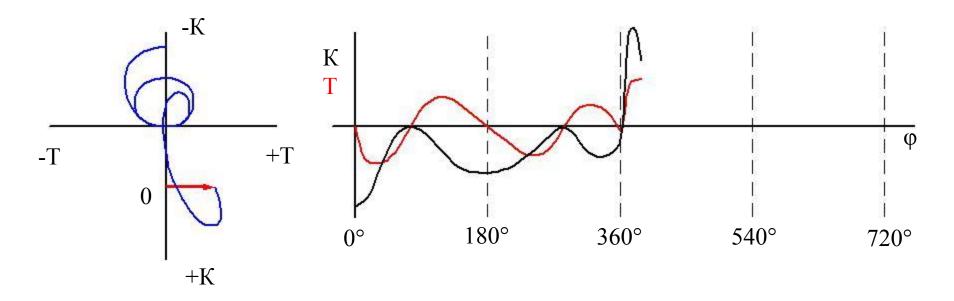
<u>Принцип построения полярной</u> диаграммы нагрузки на шатунную шейку

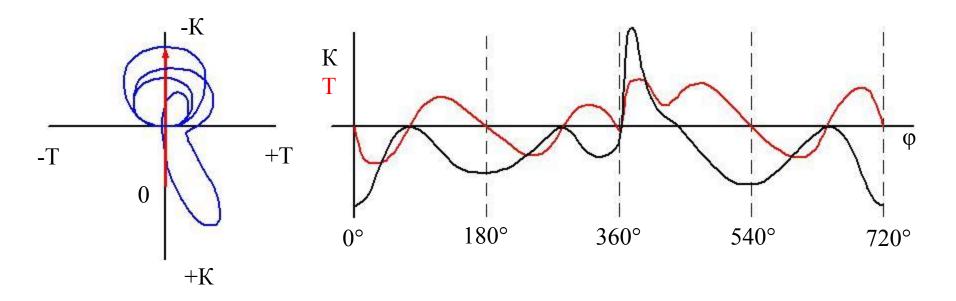
- 1. В прямоугольных координатах из полюса О для каждого угла по значениям сил К и Т строится сила S'.
- 2. К точке О вдоль оси К прикладывают вектор центробежной силы K_{rm} , величина которого постоянна и направлена по радиусу кривошипа.
- 3. Сила проведенная из точки O_{m} , представляющей начало вектора K_{rm} , в точку соответствующую концу вектора S, даст результирующую силу R_{mm} .





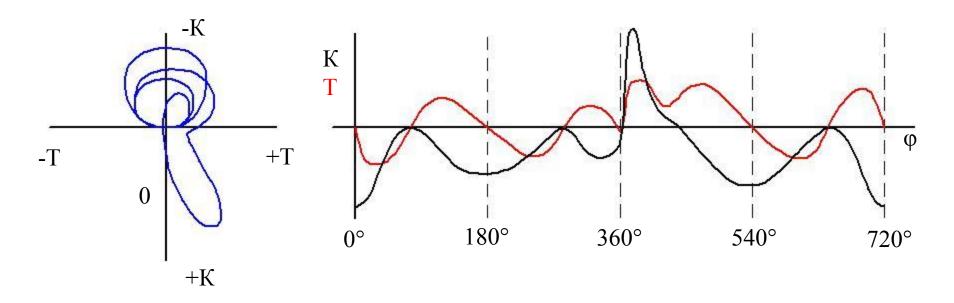




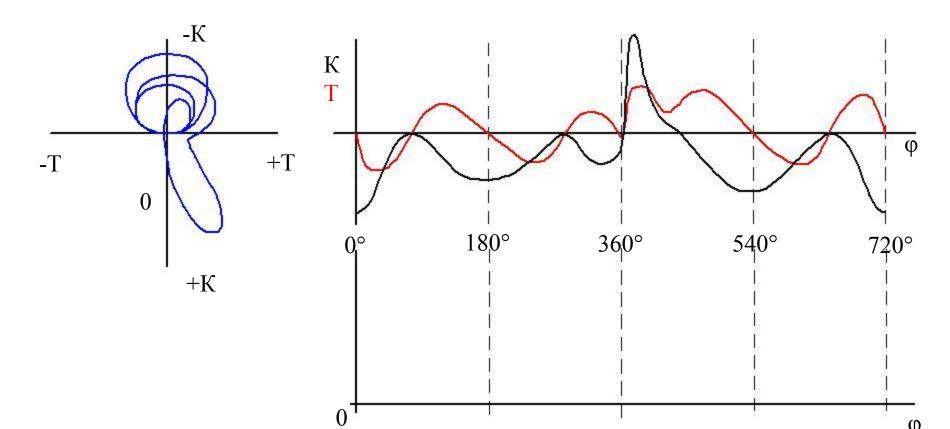


Полярная диаграмма нагрузки на шатунную шейку является геометрическим местом точек конца радиуса-вектора $\mathbf{R}_{\text{шш}}$, ориентированного относительно системы координат, связанной с неподвижным кривошипом.

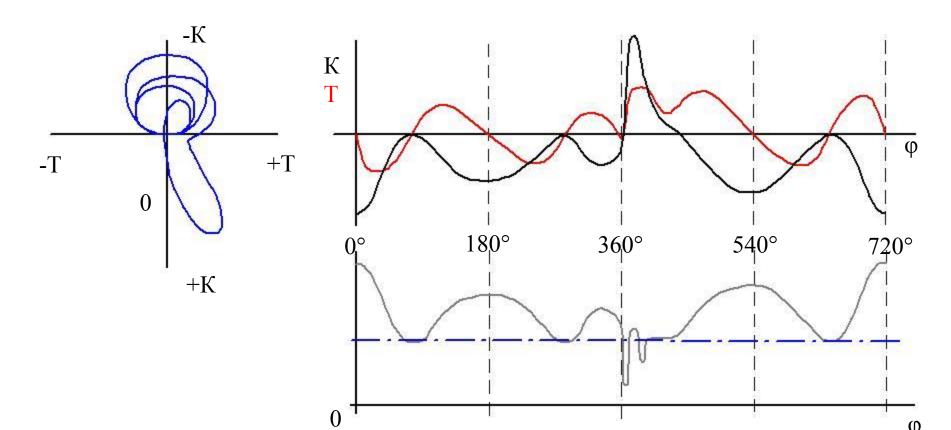
Полярная диаграмма нагрузки на шатунную шейку дает наглядное представление о величине и направлении действия силы относительно кривошипа для любого угла поворота.



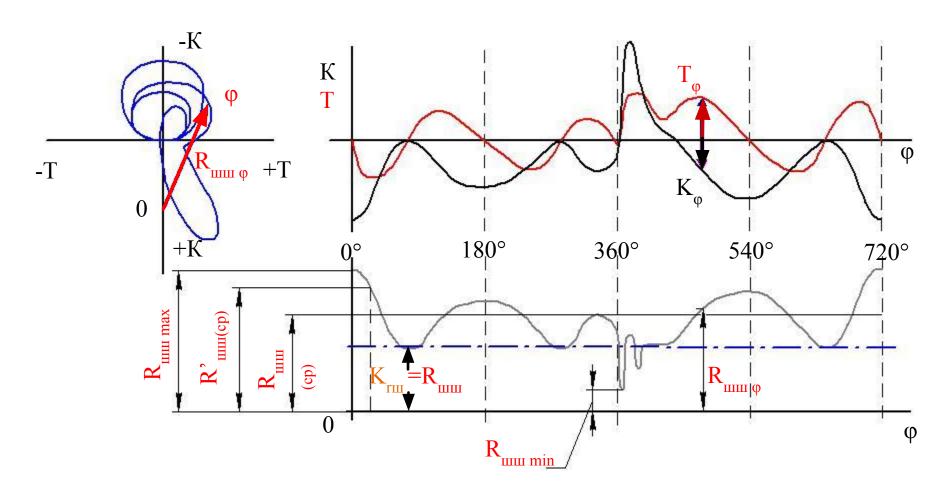
Зависимость модуля силы R_{min} от угла поворота, построенная в прямоугольных координатах, используется для определения сил: средней за цикл — $R_{\text{min}(cp)}$, средней в петле максимальных нагрузок — $R'_{\text{min}(cp)}$ и максимальной — $R'_{\text{min}(cp)}$, необходимых для выполнения теплового расчета подшипников, определения минимальной толщины масляного слоя и выбора антифрикционного материала.



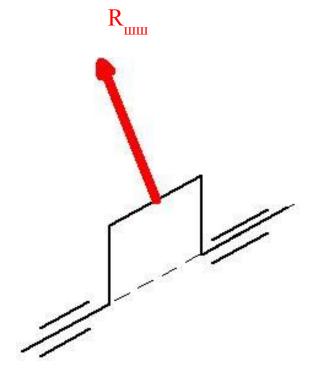
φ

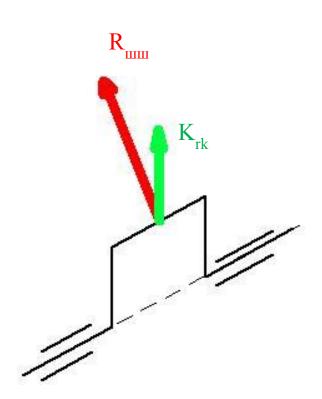


φ

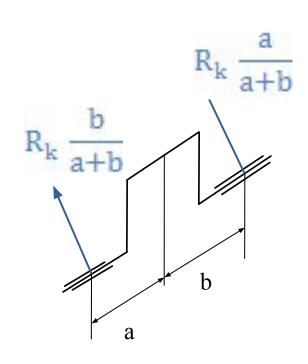


Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{min}} = S' + K_{\text{rm}}$



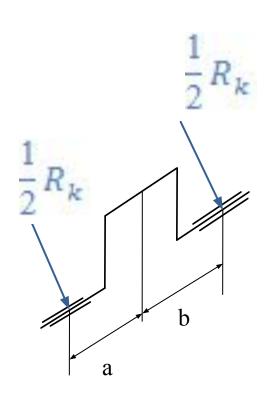


Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{min}} = S' + K_{\text{rm}}$ и центробежной силой инерции неуравновешенных масс кривошипа K_{rk} .



Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{шш}} = S' + K_{\text{гш}}$ и центробежной силой инерции неуравновешенных масс кривошипа $K_{\text{гк}}$.

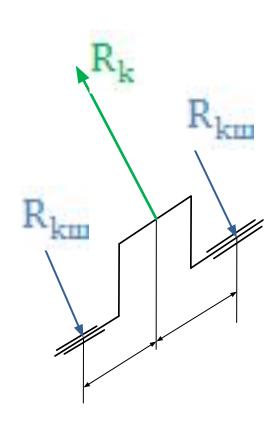
Их результирующая сила $R_{_{\rm K}} = R_{_{\rm IIIII}} + K_{_{\rm TK}}$ воспринимается двумя коренными опорами.



<u>Допущение:</u> a=b

Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{mm}} = S' + K_{\text{rm}}$ и центробежной силой инерции неуравновешенных масс кривошипа K_{rk} .

Их результирующая сила $R_{_{\rm K}} = R_{_{\rm IIIII}} + K_{_{\rm TK}}$ воспринимается двумя коренными опорами.



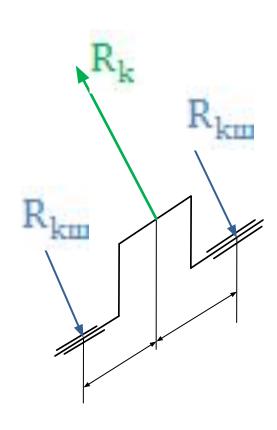
<u>Допущение:</u> a=b

Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{mm}} = S' + K_{\text{rm}}$ и центробежной силой инерции неуравновешенных масс кривошипа K_{rk} .

Их результирующая сила $R_{_{\rm K}} = R_{_{\rm IIIII}} + K_{_{\rm IK}}$ воспринимается двумя коренными опорами.

Сила действующая на каждую коренную шейку определяется выражением:

$$R_{\text{KIII}} = -\frac{1}{2}R_{\text{K}} = -\frac{1}{2}(S' + K_{\text{FIII}} + K_{\text{FIE}}) = -\frac{1}{2}(R_{\text{IIIII}} + K_{\text{FIE}})$$



<u>Допущение:</u> a=b

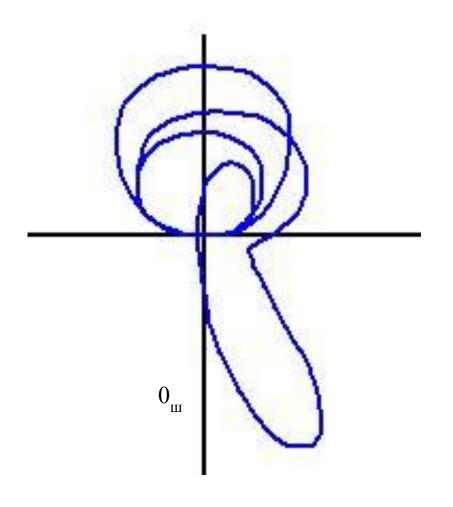
Коренные шейки кривошипа одноцилиндрового двигателя нагружаются силой $R_{\text{min}} = S' + K_{\text{rin}}$ и центробежной силой инерции неуравновешенных масс кривошипа K_{rk} .

Их результирующая сила $R_{_{\rm K}} = R_{_{\rm IIIII}} + K_{_{\rm TK}}$ воспринимается двумя коренными опорами.

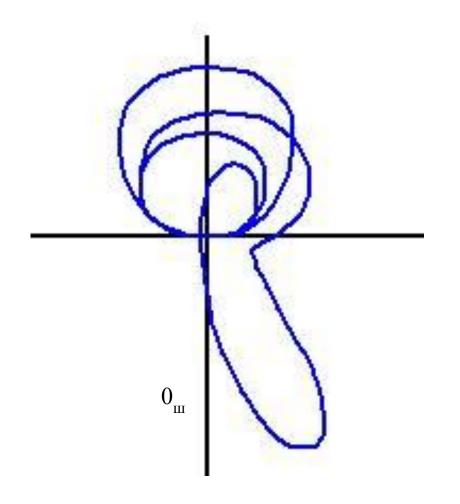
Сила действующая на каждую коренную шейку определяется выражением:

$$R_{\text{KIII}} = -\frac{1}{2}R_{\text{K}} = -\frac{1}{2}(S' + K_{\text{FIII}} + K_{\text{FIE}}) = -\frac{1}{2}(R_{\text{IIII}} + K_{\text{FIE}})$$

практически нагрузку на коренную шеику для любого угла поворота кривошипа можно определить, используя полярную диаграмму на шатунную шейку.

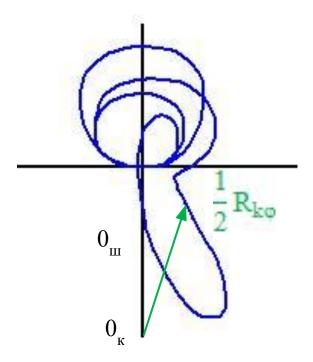


Если полюс полярной диаграммы перенести в точку O_{κ} , соответствующую началу вектора $K_{r\kappa}$, направленного по оси кривошипа и приложенного в точке $O_{\mu\nu}$, получим полярную диаграмму нагрузок на коренные шейки.



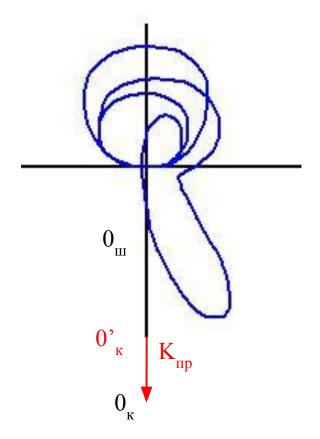
Если полюс полярной диаграммы перенести в точку O_{κ} , соответствующую началу вектора $K_{r\kappa}$, направленного по оси кривошипа и приложенного в точке $O_{\mu \mu}$, получим полярную диаграмму нагрузок на коренные шейки.

Уменьшение масштаба сил в два раза даст действительные значения нагрузок на коренную шейку.



Если полюс полярной диаграммы перенести в точку O_{κ} , соответствующую началу вектора $K_{r\kappa}$, направленного по оси кривошипа и приложенного в точке $O_{\mu \mu}$, получим полярную диаграмму нагрузок на коренные шейки.

Уменьшение масштаба сил в два раза даст действительные значения нагрузок на коренную шейку.

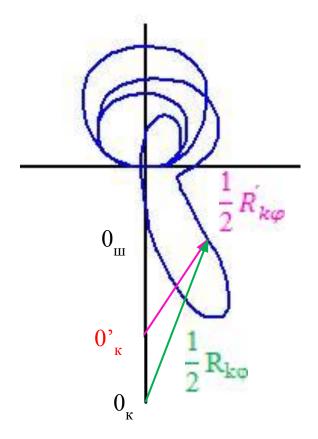


Если полюс полярной диаграммы перенести в точку O_{κ} , соответствующую началу вектора $K_{r\kappa}$, направленного по оси кривошипа и приложенного в точке O_{μ} , получим полярную диаграмму нагрузок на коренные шейки.

Уменьшение масштаба сил в два раза даст действительные значения нагрузок на коренную шейку.

Наличие противовесов смещает полюс диаграммы вверх на величину его инерционной результирующей силы K_{np} в точку O_{κ} .

Величина этого смещения зависит от центробежной силы противовесов.



Если полюс полярной диаграммы перенести в точку O_{κ} , соответствующую началу вектора $K_{r\kappa}$, направленного по оси кривошипа и приложенного в точке O_{μ} , получим полярную диаграмму нагрузок на коренные шейки.

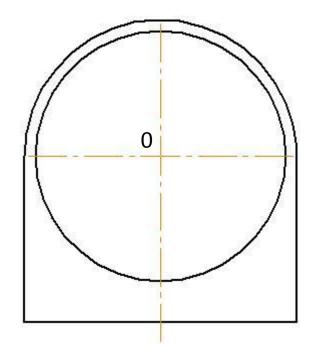
Уменьшение масштаба сил в два раза даст действительные значения нагрузок на коренную шейку.

Наличие противовесов смещает полюс диаграммы вверх на величину его инерционной результирующей силы K_{np} в точку O_{κ} .

Величина этого смещения зависит от центробежной силы противовесов.

<u>Теоретическая диаграмма</u> <u>износа шеек вала</u>

Полярная диаграмма позволяет построить теоретическую диаграмму износа шейки вала и определить в первом приближении положение маслоподводящего отверстия.

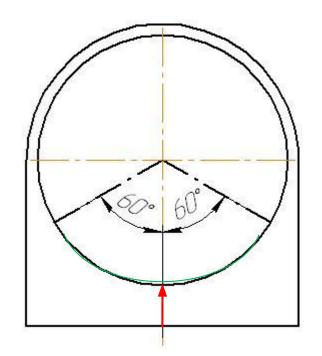


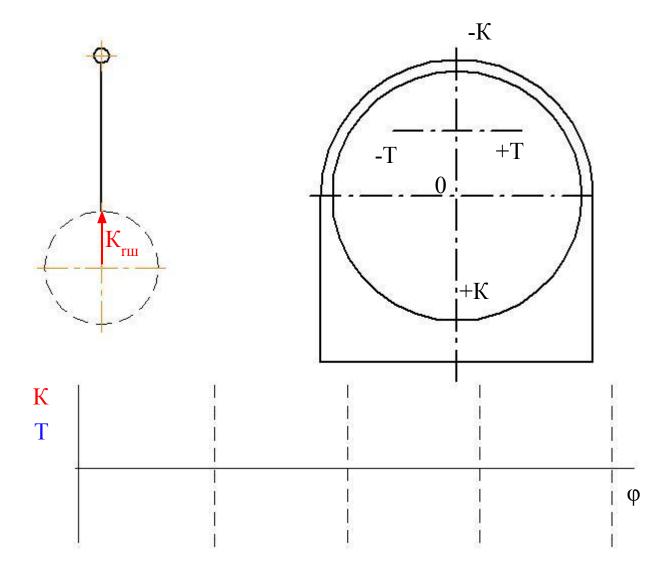
<u>Теоретическая диаграмма</u> <u>износа шеек вала</u>

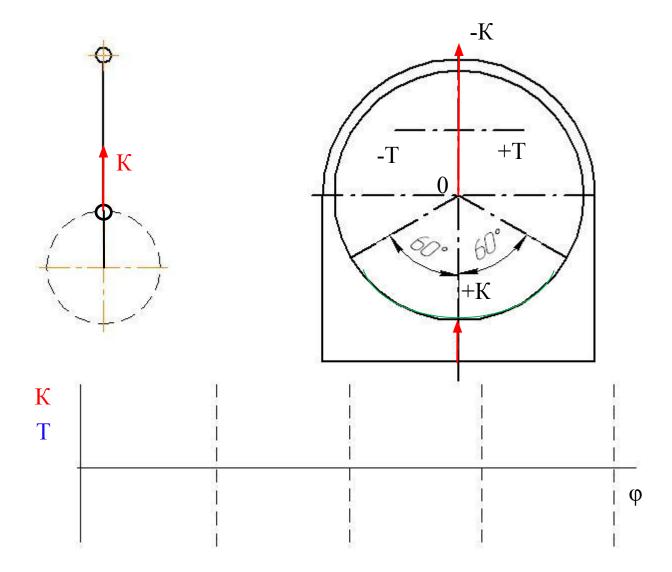
Полярная диаграмма позволяет построить теоретическую диаграмму износа шейки вала и определить в первом приближении положение маслоподводящего отверстия.

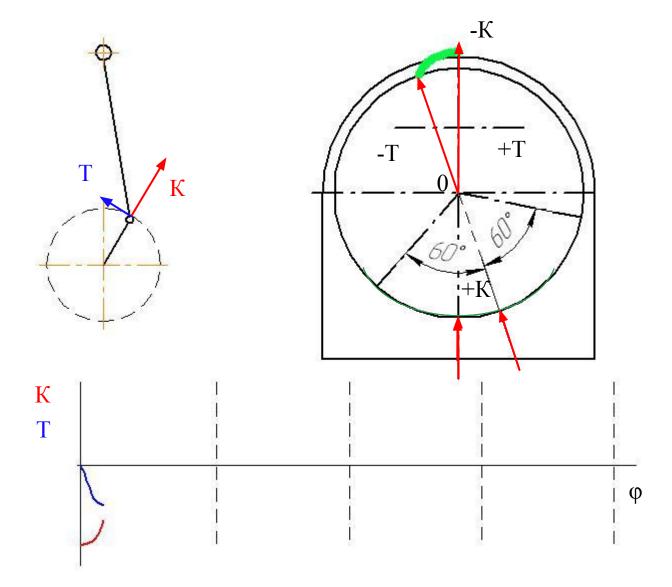
Необходимые допущения.

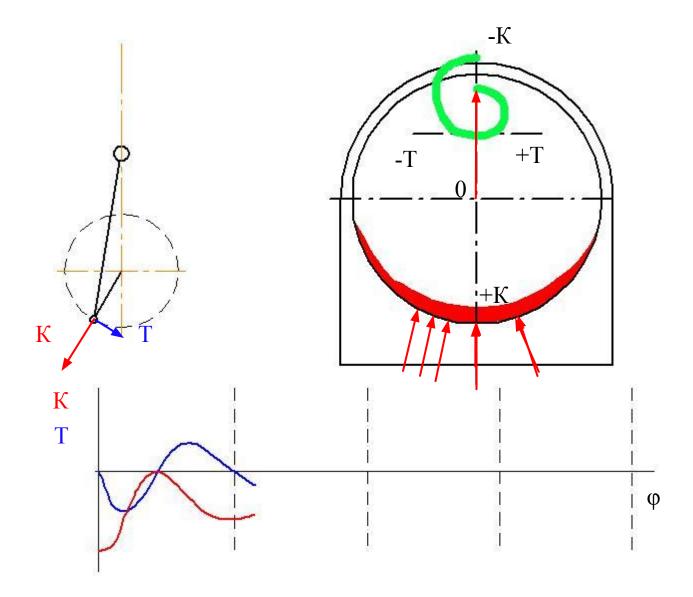
- 1. Величина износа шейки пропорциональна силе и времени действия.
- 2. Износ равномерно распределен в обе стороны от условной точки положения силы на дугах в 60°, что соответствует зоне контакта вала и подшипника на дуге в 120°.
- 3. Коррозионный износ шеек при этом отсутствует.

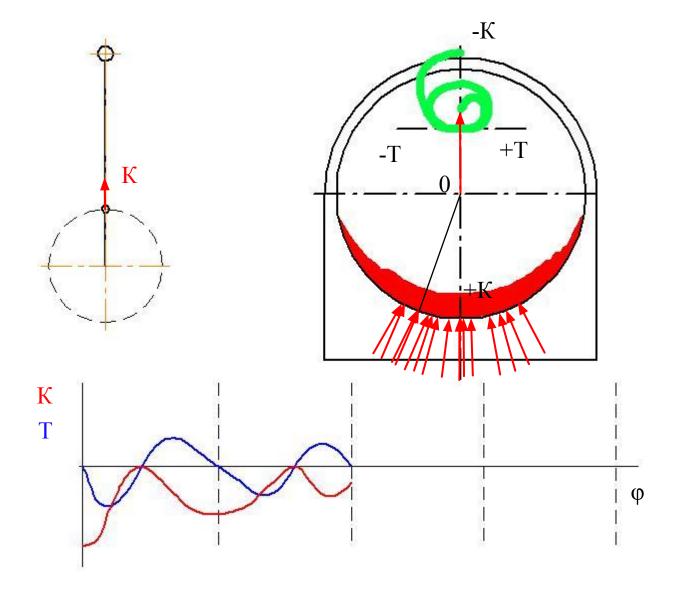


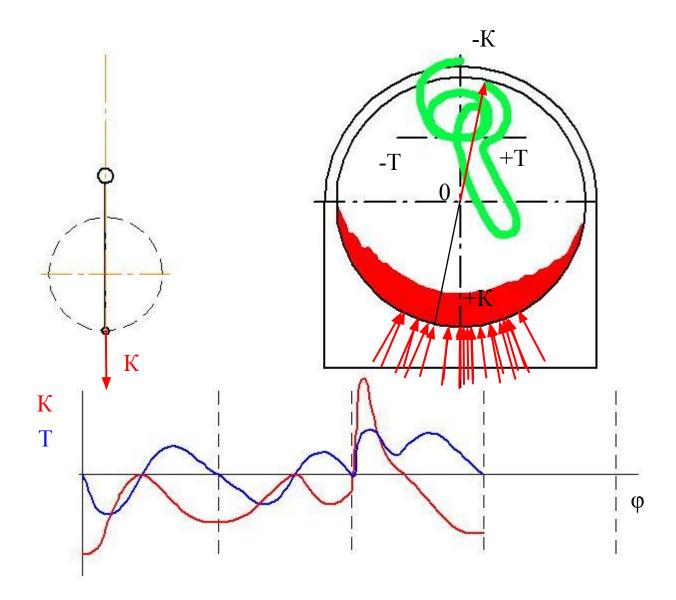


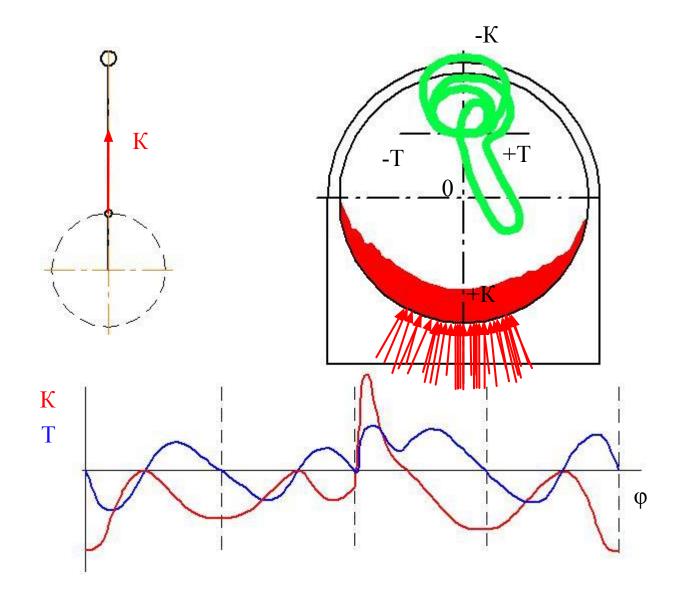




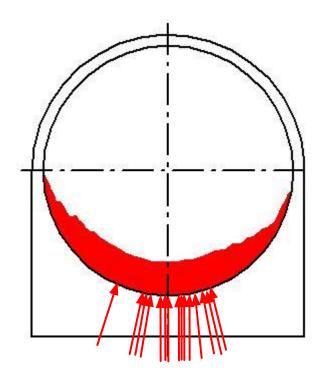








На основании полученной теоретической диаграммы износа шейки вала выбирается ось маслоподводящего отверстия, таким образом, чтобы она проходила в зоне с минимальным износом. Это связано с тем, что в этой зоне наибольшая величина зазора.



На основании полученной теоретической диаграммы износа шейки вала выбирается ось маслоподводящего отверстия, таким образом, чтобы она проходила в зоне с минимальным износом. Это связано с тем, что в этой зоне наибольшая величина зазора.

Ось маслоподводящего отверстия

