

Для действительного процесса расширения на рабочих лопатках:

$$\psi = \frac{w_2}{w_{2t}}$$

$$\psi = \sqrt{1 - \zeta_p}$$

$$\zeta_p = 1 - \psi^2$$

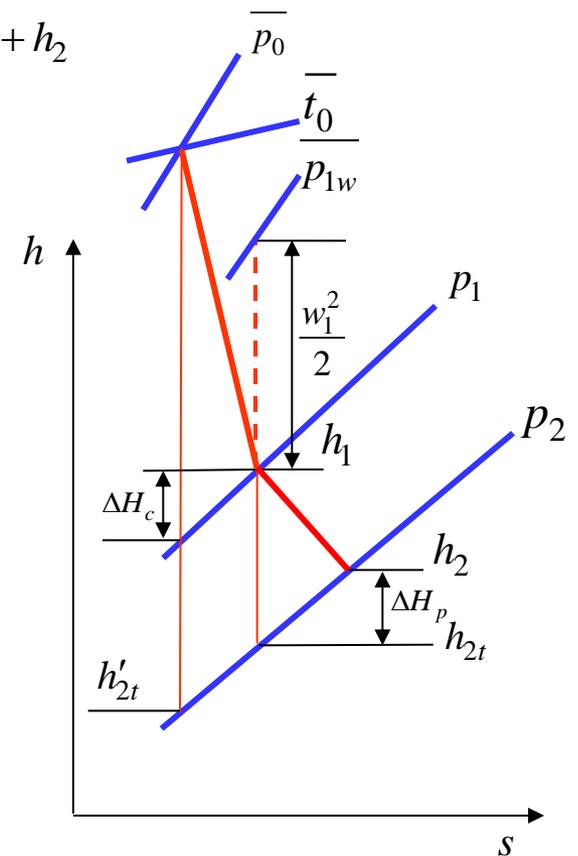
$$w_2 = \psi w_{2t}$$

$$\Delta H_p = \frac{w_{2t}^2 - w_2^2}{2} = \frac{w_{2t}^2}{2} \left(1 - \frac{w_2^2}{w_{2t}^2} \right) = \frac{w_{2t}^2}{2} (1 - \psi^2) = h_2 - h_{2t}$$

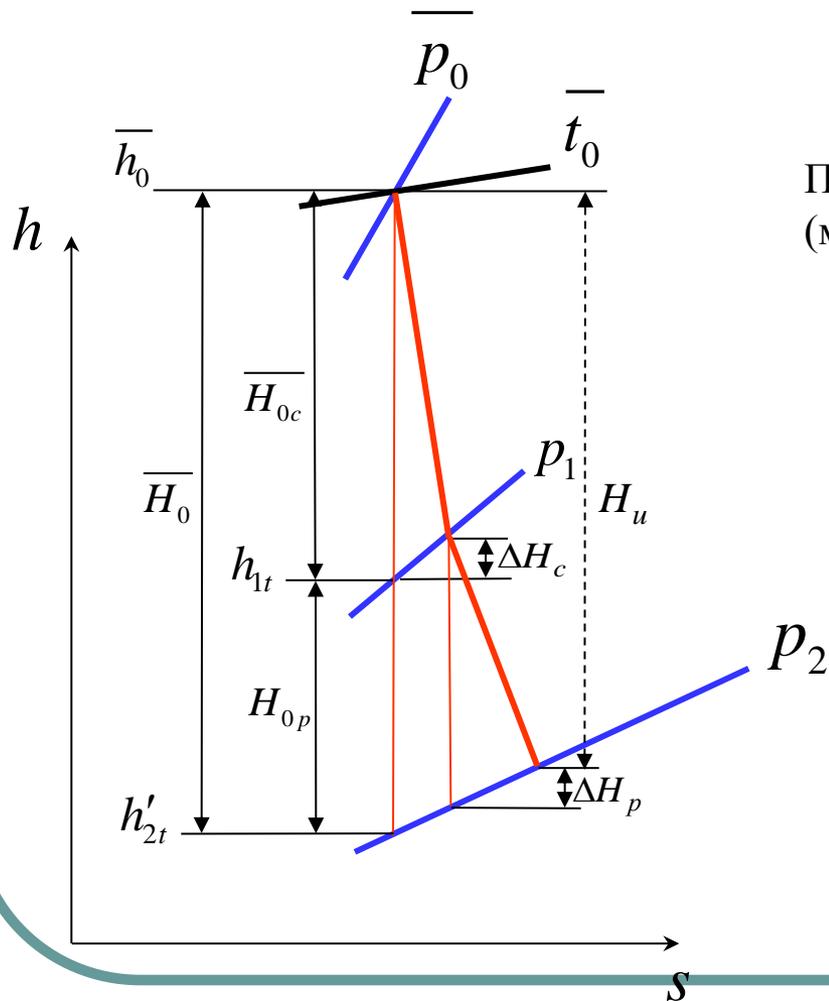
Частный случай: $\rho = 0$

$$H_{0p} = 0 \Rightarrow h_{2t} = h_1 \Rightarrow w_{2t} = w_1 \Rightarrow w_2 = \psi w_1$$

$$\frac{w_1^2}{2} + h_1 = \frac{w_2^2}{2} + h_2$$



3.6. Работа (мощность) 1 кг газа в ступени (по уравнению сохранения энергии)



$$\rho > 0: H_{0p} > 0; p_1 > p_2$$

По уравнению сохранения энергии работа (мощность) 1 кг газа на лопатках ступени:

$$L_u = H_u = \bar{H}_0 - \Delta H_c - \Delta H_p \quad (?)$$

- располагаемая энергия ступени:

$$\bar{H}_0 = \bar{H}_{0c} + H_{0p}$$

- располагаемая энергия на соплах:

$$\bar{H}_{0c} = \frac{c_{1t}^2}{2}$$

- располагаемый теплоперепад на рабочих лопатках:

$$H_{0p} = \frac{w_{2t}^2 - w_1^2}{2}$$

- потеря располагаемой энергии в соплах:

$$\Delta H_c = \frac{c_{1t}^2 - c_1^2}{2}$$

- потеря располагаемой энергии на рабочих лопатках:

$$\Delta H_p = \frac{w_{2t}^2 - w_2^2}{2}$$

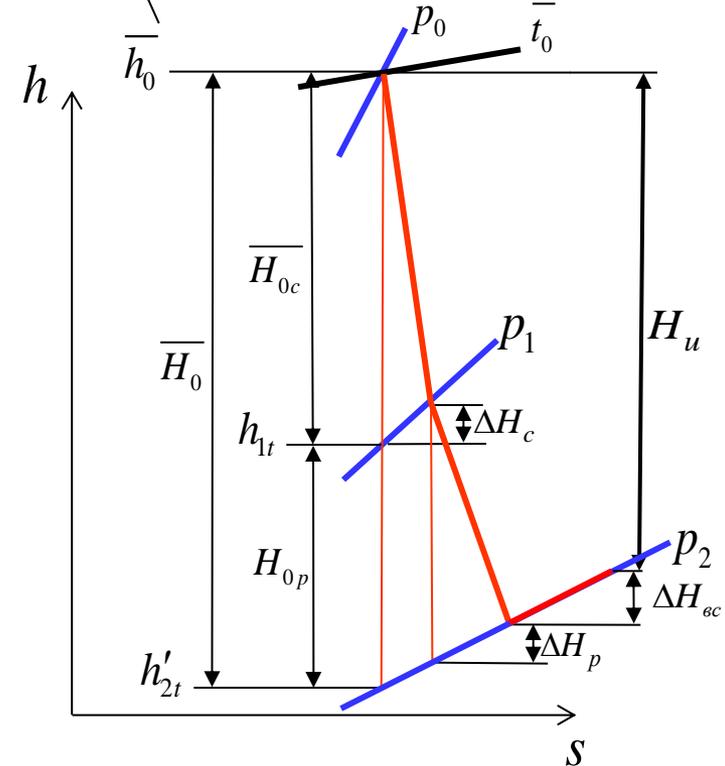
Подставим

$$L_u = H_u = \overline{H_0} - \Delta H_c - \Delta H_p - \Delta H_{вс} = \frac{\cancel{c_{1t}^2}}{2} + \frac{\cancel{w_{2t}^2}}{2} - \frac{w_1^2}{2} - \frac{\cancel{c_{1t}^2}}{2} + \frac{c_1^2}{2} - \frac{\cancel{w_{2t}^2}}{2} + \frac{w_2^2}{2} - \frac{c_2^2}{2} = \frac{c_1^2 + w_2^2 + w_1^2 - w_1^2}{2} = \frac{c_1^2 + w_2^2 - c_2^2}{2}$$

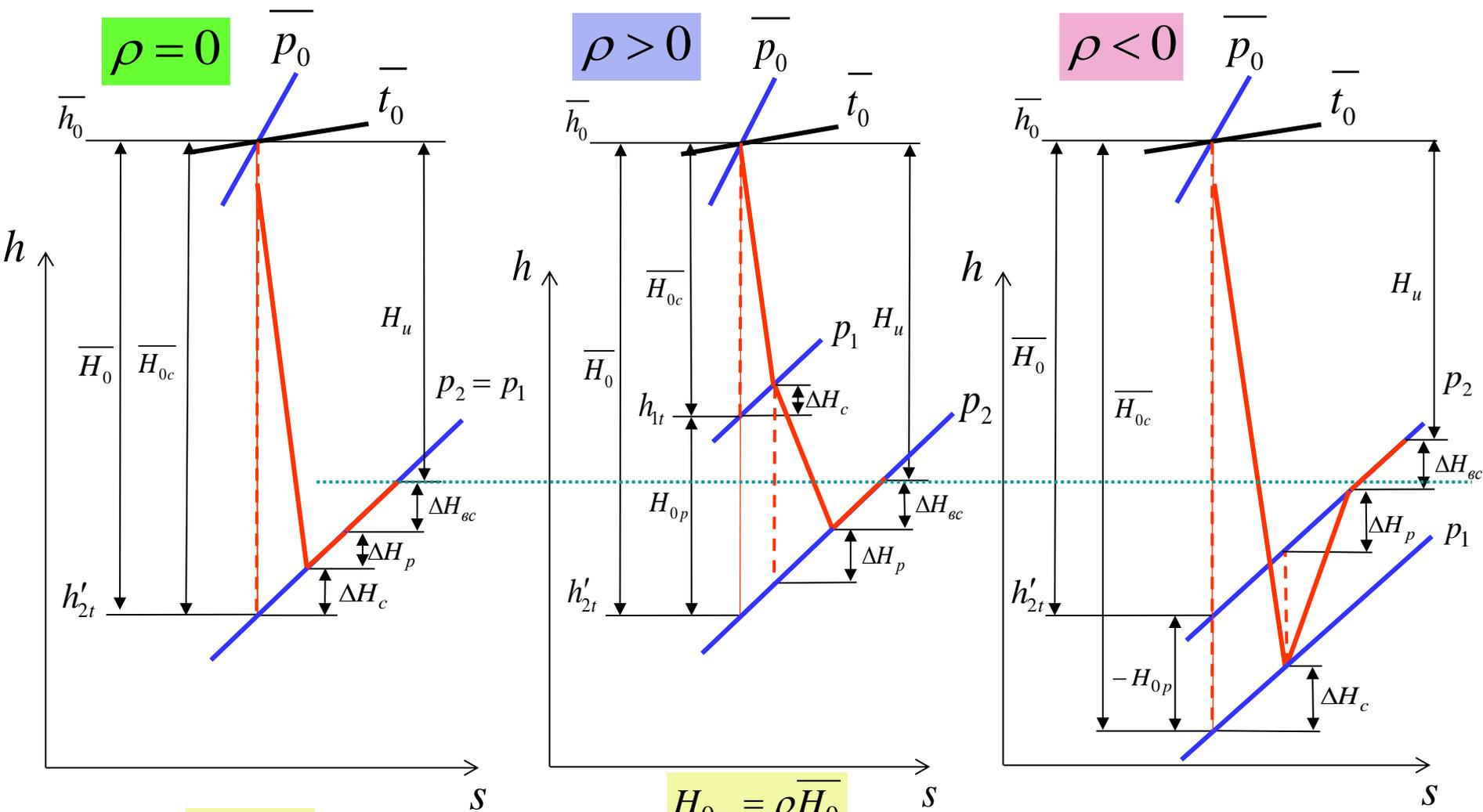
Сравним полученную формулу с формулой работы на лопатках ступени по уравнению количества движения:

$$L_u = \frac{c_1^2 - c_2^2 + w_2^2 - w_1^2}{2}$$

$$\Delta H_{вс} = \frac{c_2^2}{2} \quad \text{- потеря с выходной скоростью}$$



3.7. Процессы расширения в hs – диаграмме для ступеней с различной степенью реактивности



$$\Delta H_c = \zeta_c \bar{H}_{0c}; \quad \Delta H_p = \zeta_p \left(H_{0p} + \frac{w_1^2}{2} \right)$$

$$\Delta H_{ec} = \frac{c_2^2}{2};$$

3.2. Относительный лопаточный КПД ступени

Характеризует совершенство (эффективность) процесса преобразования энергии в проточной части ступени:

По определению понятия КПД

$$\eta_{ол} = \frac{L_u}{\overline{H}_0} = \frac{\overline{H}_0 - \Delta H_c - \Delta H_p - \Delta H_{BC}}{\overline{H}_0} = 1 - \xi_c - \xi_p - \xi_{bc} =$$

По уравнению сохранения энергии

$$= \frac{u(c_1 \cos \alpha_1 + c_2 \cos \alpha_2)}{\overline{H}_0} = \frac{2u(w_1 \cos \beta_1 + w_2 \cos \beta_2)}{c_\phi^2} = \frac{c_1^2 - c_2^2 + w_2^2 - w_1^2}{c_\phi^2}$$

$\overline{H}_0 = \frac{c_\phi^2}{2}$, c_ϕ – **фиктивная скорость в ступени**, эквивалентная располагаемой энергии на ступень

По уравнению количества движения

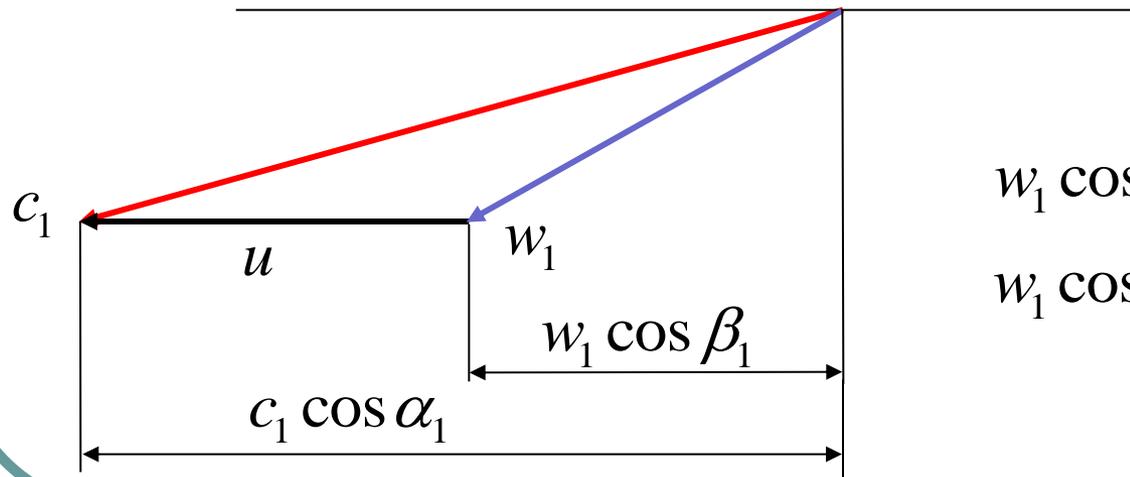
3.2.1. Зависимость относительного лопаточного КПД от безразмерного отношения скоростей

А. Для «чисто» активной ступени

$$\rho = 0 \implies H_{0p} = 0; \quad \overline{H}_{oc} = \overline{H}_0; \quad \implies c_{1t} = c_\phi$$

1. Воспользуемся формулой определения КПД по уравнению количества движения:

$$\eta_{ол} = \frac{2u(w_1 \cos \beta_1 + w_2 \cos \beta_2)}{c_\phi^2} = \frac{2u}{c_\phi^2} w_1 \cos \beta_1 \left(1 + \frac{w_2 \cos \beta_2}{w_1 \cos \beta_1} \right)$$



$$w_1 \cos \beta_1 = c_1 \cos \alpha_1 - u$$

$$w_1 \cos \beta_1 = \varphi c_\phi \cos \alpha_1 - u$$

$$\eta_{ол} = \frac{2u}{c_\phi^2} (\varphi c_\phi \cos \alpha_1 - u) \left(1 + \frac{w_2 \cos \beta_2}{w_1 \cos \beta_1} \right) = 2 \left(\frac{u}{c_\phi} \varphi \cos \alpha_1 - \frac{u^2}{c_\phi^2} \right) \left(1 + \frac{w_2 \cos \beta_2}{w_1 \cos \beta_1} \right)$$

$$x_\phi = \frac{u}{c_\phi}$$

- безразмерное отношение скоростей

т.к. $w_2 = \psi w_{2t}$, а $w_{2t} = w_1$, то $\frac{w_2}{w_1} = \psi$

$$(\eta_{ол})_{\rho=0} = 2 \left(x_\phi \varphi \cos \alpha_1 - x_\phi^2 \right) \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right)$$

Функция $\eta_{ол} = f(x_\phi)$ параболическая (имеет максимум)

$$\frac{d\eta_{ол}}{dx_\phi} = \varphi \cos \alpha_1 - 2x_\phi = 0 \Rightarrow$$

$$x_\phi^{opt} = \frac{\varphi \cos \alpha_1}{2}$$

$$(\eta_{ол}^{max})_{\rho=0} = 2 \left(\frac{\varphi \cos \alpha_1}{2} \varphi \cos \alpha_1 - \frac{\varphi^2 \cos^2 \alpha_1}{4} \right) \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right)$$

$$(\eta_{ол}^{max})_{\rho=0} = \frac{\varphi^2 \cos^2 \alpha_1}{2} \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right) \approx \varphi^2 \cos^2 \alpha_1$$

Первый догмат: чтобы иметь наивысший КПД, надо чтобы отношение скоростей было оптимальным

Второй догмат: чем меньше угол выхода потока из сопловой решетки, тем выше максимальное значение КПД

$$\eta_{ол} = \frac{2u}{c_\phi^2} (\varphi c_\phi \cos \alpha_1 - u) \left(1 + \frac{w_2 \cos \beta_2}{w_1 \cos \beta_1} \right) = 2 \left(\frac{u}{c_\phi} \varphi \cos \alpha_1 - \frac{u^2}{c_\phi^2} \right) \left(1 + \frac{w_2 \cos \beta_2}{w_1 \cos \beta_1} \right)$$

$$x_\phi = \frac{u}{c_\phi}$$

- безразмерное отношение скоростей

т.к. $w_2 = \psi w_{2t}$, а $w_{2t} = w_1$, то $\frac{w_2}{w_1} = \psi$.

$$(\eta_{ол})_{\rho=0} = 2 \left(x_\phi \varphi \cos \alpha_1 - x_\phi^2 \right) \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right)$$

$\beta_2 \approx \beta_1$, т.к. $H_{0p}=0$

Функция $\eta_{ол} = f(x_\phi)$ параболическая (имеет максимум)

$$\frac{d\eta_{ол}}{dx_\phi} = \varphi \cos \alpha_1 - 2x_\phi = 0 \Rightarrow$$

$$x_\phi^{opt} = \frac{\varphi \cos \alpha_1}{2}$$

$$(\eta_{ол}^{max})_{\rho=0} = 2 \left(\frac{\varphi \cos \alpha_1}{2} \varphi \cos \alpha_1 - \frac{\varphi^2 \cos^2 \alpha_1}{4} \right) \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right)$$

$$(\eta_{ол}^{max})_{\rho=0} = \frac{\varphi^2 \cos^2 \alpha_1}{2} \left(1 + \psi \frac{\cos \beta_2}{\cos \beta_1} \right) \approx \varphi^2 \cos^2 \alpha_1$$

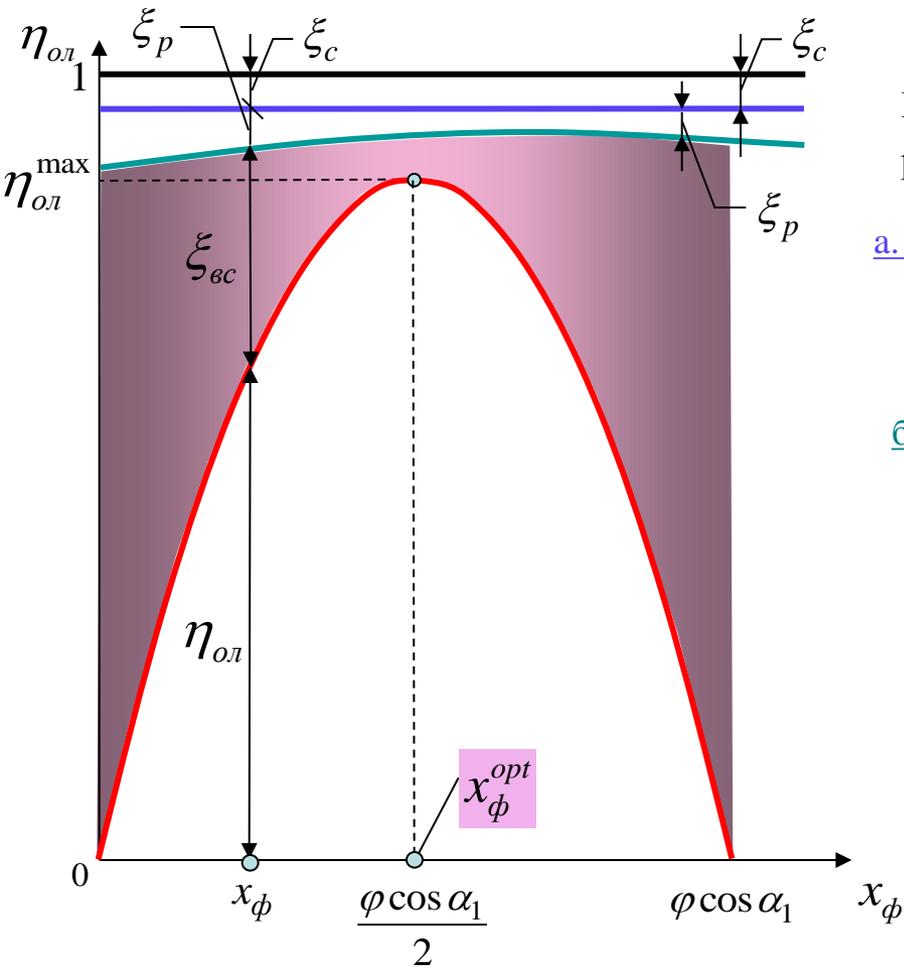
Первый догмат: чтобы иметь наивысший КПД, надо чтобы отношение скоростей было оптимальным

Второй догмат: чем меньше угол выхода потока из сопловой решетки, тем выше максимальное значение КПД

II. Воспользуемся формулой определения КПД по уравнению сохранения энергии:

$$\eta_{ол} = 1 - \xi_c - \xi_p - \xi_{вс}$$

Как изменяются отдельные составляющие потерь располагаемой энергии в зависимости от x_ϕ ?

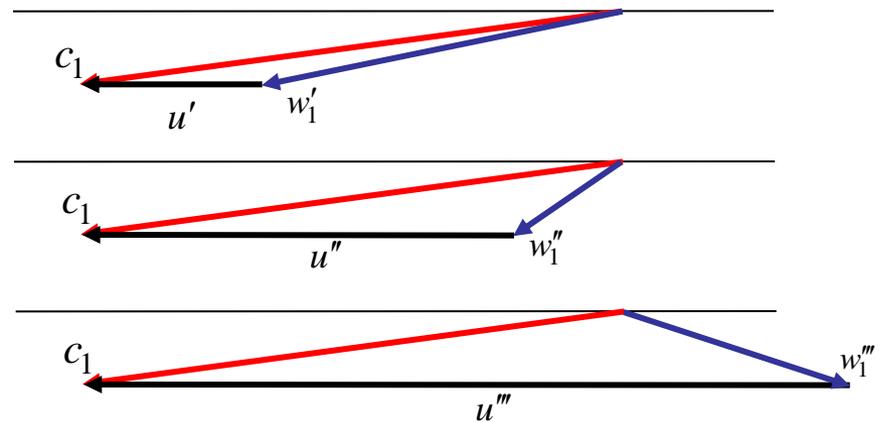


а. потеря в соплах

$$\xi_c = \frac{\Delta H_c}{H_0} = \frac{c_{1t}^2 - c_1^2}{c_\phi^2} = 1 - \varphi^2$$

б. потеря на рабочих лопатках

$$\xi_p = \frac{\Delta H_p}{H_0} = \frac{w_{2t}^2 - w_2^2}{c_\phi^2} = \frac{w_{2t}^2}{c_{1t}^2} (1 - \psi^2) = \varphi^2 \frac{w_1^2}{c_1^2} (1 - \psi^2)$$



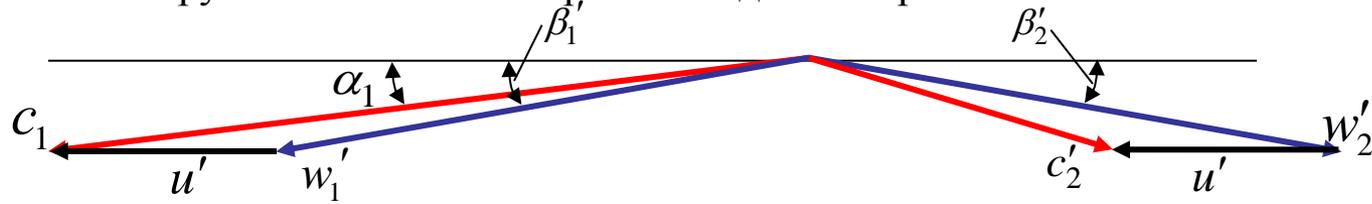
в. потеря с выходной скоростью

$$\xi_{вс} = \frac{\Delta H_{вс}}{H_0} = \frac{c_2^2}{c_\phi^2} = 1 - \eta - \xi_c - \xi_p$$

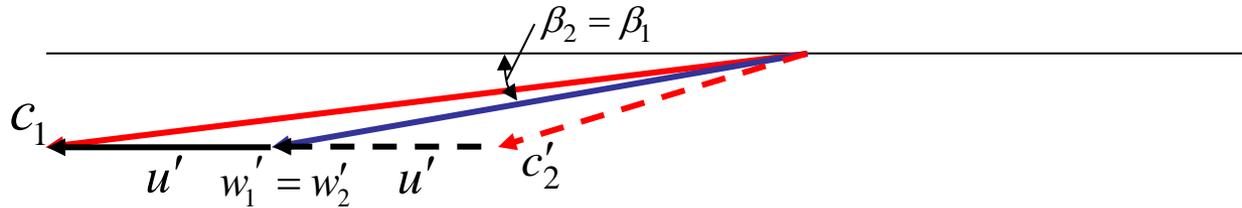
Наиболее сильно изменяющаяся потеря располагаемой энергии в зависимости от x_ϕ .

Проанализируем изменение потери с выходной скоростью в зависимости от $x_\phi: c_\phi = const; u = var$

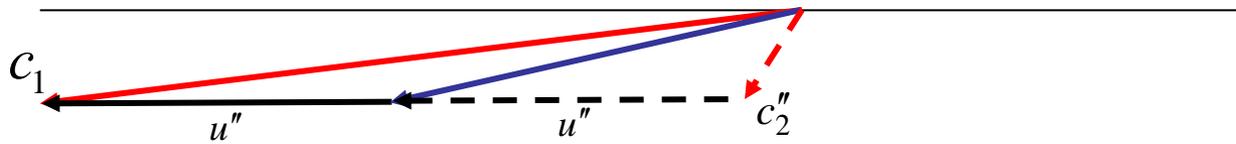
I.



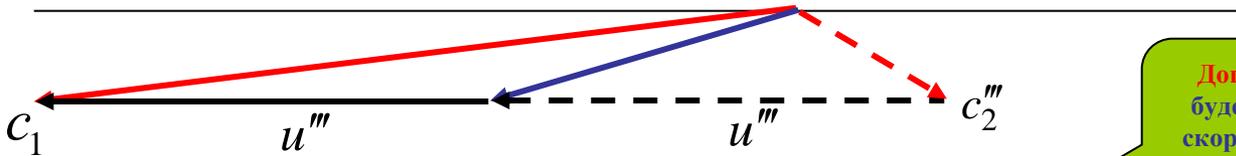
Примем $\psi = 1$, тогда $w_2 = w_1$. При $\rho = 0$ $\beta_2 = \beta_1$



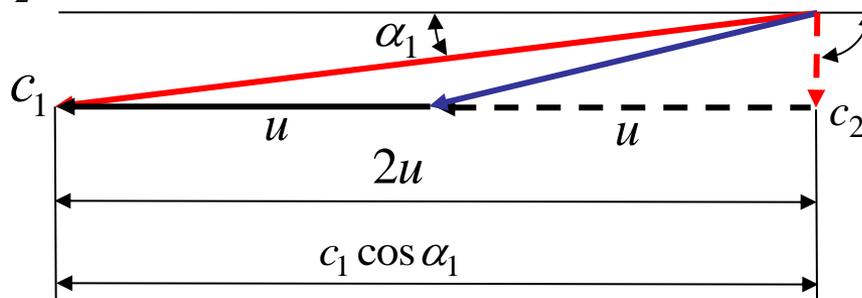
II.



III.



IV. $c_2 = \min$



Догмат третий: наивысший КПД ступень будет иметь, если угол выхода абсолютной скорости из рабочих лопаток равен (близок) 90° , т.е. направление потока параллельно оси вращения

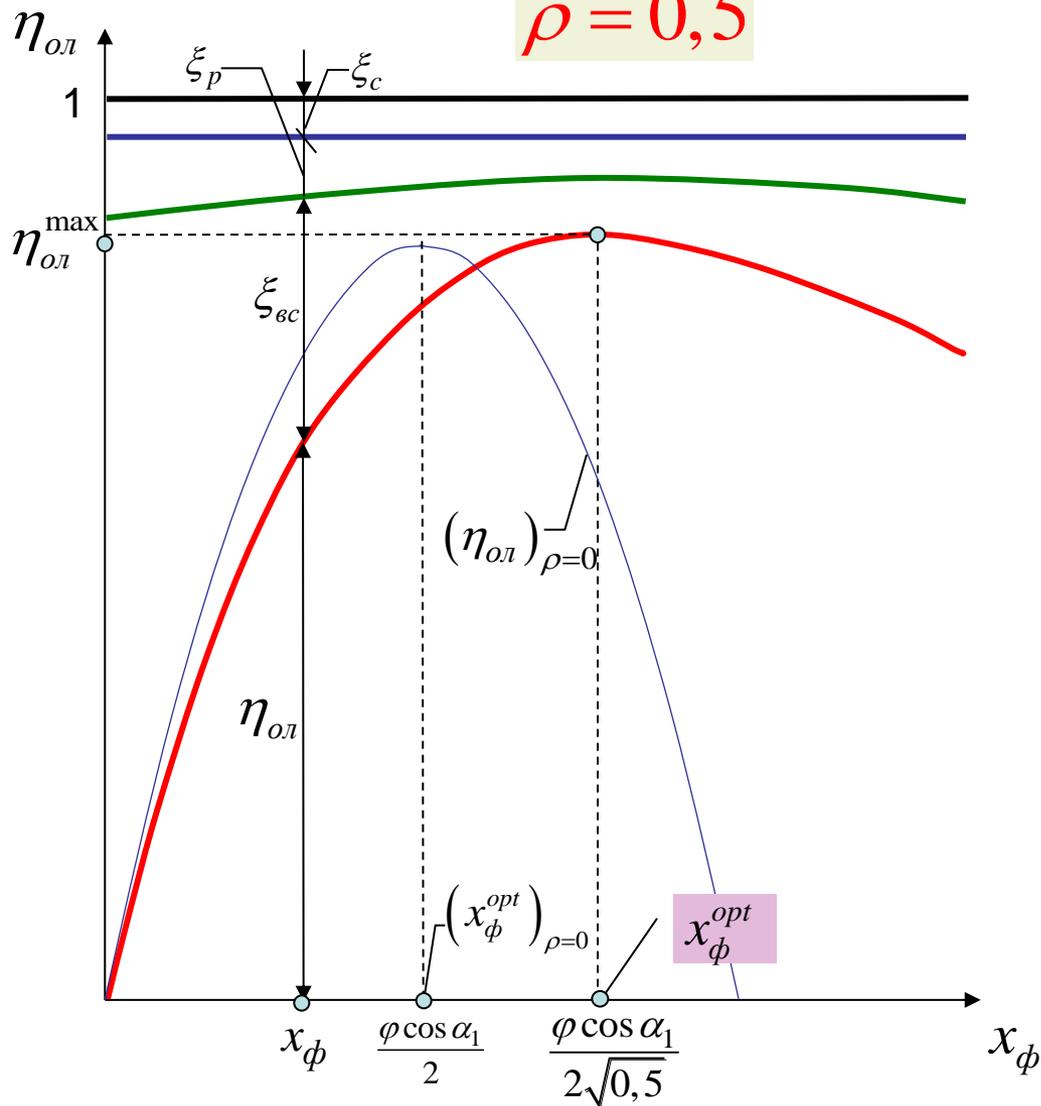
$$c_1 \cos \alpha_1 = 2u$$

$$\varphi c_\phi \cos \alpha_1 = 2u \Rightarrow x_\phi^{opt} = \frac{\varphi \cos \alpha_1}{2}$$

Б. Для степени при любом значении степени реактивности:

$$\eta_{ол} = 2x_{\phi} \left[\varphi \cos \alpha_1 \sqrt{1-\rho} - x_{\phi} + \psi \cos \beta_2 \sqrt{\varphi^2 (1-\rho) + x_{\phi} - 2x_{\phi} \varphi \cos \alpha_1 \sqrt{1-\rho} + \rho} \right]$$

$$\rho = 0,5$$



$$x_{\phi}^{opt} = \frac{\varphi \cos \alpha_1}{2\sqrt{1-\rho}}$$

Потери:

а. потеря в соплах

$$\xi_c = \frac{\Delta H_c}{H_0} = \frac{c_{1t}^2 - c_1^2}{c_{\phi}^2} = \frac{c_{1t}^2}{c_{\phi}^2} (1 - \varphi^2) = (1 - \rho)(1 - \varphi^2)$$

$$c_{1t}^2 = 2(1 - \rho) \overline{H_0}; \quad c_{\phi}^2 = 2\overline{H_0}$$

б. потеря на рабочих лопатках

$$\xi_p = \frac{\Delta H_p}{H_0} = \frac{w_{2t}^2}{c_{\phi}^2} (1 - \psi^2) = \left(\rho + \frac{w_1^2}{c_{\phi}^2} \right) (1 - \psi^2)$$

$$w_{2t}^2 = 2\rho \overline{H_0} + w_1^2$$

в. потеря с выходной скоростью

Минимальна при $\alpha_2 \approx 90^\circ$

$$\frac{(x_{\phi}^{opt})_{\rho=0,5}}{(x_{\phi}^{opt})_{\rho=0}} = \sqrt{2}$$

3.2.2. Оптимальный располагаемый теплоперепад ступени

Задано: диаметр ступени и угловая скорость вращения ротора.

Определить: какой теплоперепад сработает ступень с наивысшим КПД.

$$\overline{H}_0 = \frac{c_\phi^2}{2}; \quad x_\phi = \frac{u}{c_\phi}; \quad \overline{H}_0 = \frac{u^2}{2x_\phi^2}$$

$$\overline{H}_0^{opt} = \frac{u^2}{2(x_\phi^{opt})^2} \quad x_\phi^{opt} = \frac{\varphi \cos \alpha_1}{2\sqrt{1-\rho}} \quad u = \pi d n$$

$$\overline{H}_0^{opt} = \frac{2\pi^2 d^2 n^2 (1-\rho)}{\varphi^2 \cos^2 \alpha_1}$$

Частные случаи:

а) $\frac{(\overline{H}_0^{opt})_{\rho=0}}{(\overline{H}_0^{opt})_{\rho=0,5}} = 2$

б) $\rho = 0; \quad n = 50 c^{-1}; \quad \alpha_1 = 13^\circ; \quad \varphi = 0,97$
 $(\overline{H}_0^{opt})_{\rho=0} = 52,5 d^2$

в) $\frac{(\overline{H}_0^{opt})_{n=50}}{(\overline{H}_0^{opt})_{n=25}} = 4$