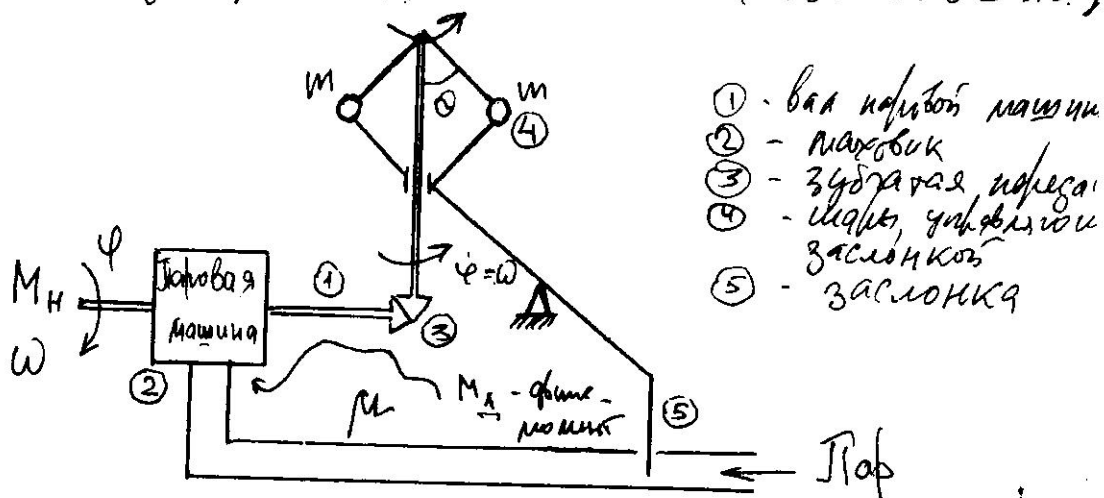


Лекция № 11

Прямое регулирование. Паровая машина
Регулятор Вазирова - Гаова (1764-1765 г.г.)



μ - масса рычага

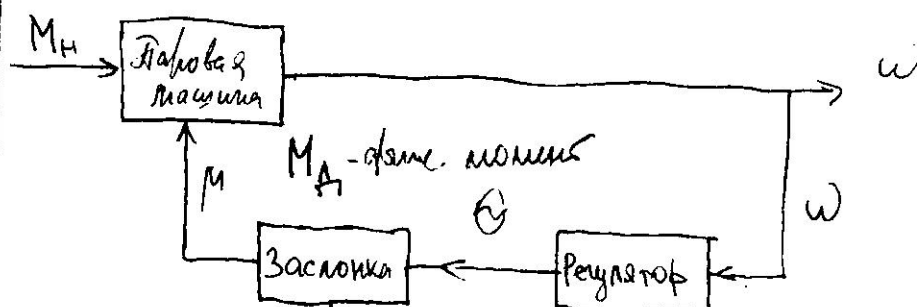
θ - угол расхождения шаров

Задача: поддержание постоянной скорости вращения.

Регулирование прямое потому что перемещение заслонки осуществляется непосредственно самим регулятором. Связь между регулятором и заслонкой (регулирующим органом) есть непосредственная, усиленная мощность. Это есть центральное регулирование.

Другим звеном является передаточное звено регулятора и это является входом: нагрузка на вал (момент нагрузки, выход: угловая скорость вращения вала и передаточное звено регулятора.

1. Паровая машина (ПМ)
2. Регулятор
3. Заслонка



т.е. μ также является входом в паровую машину

т.о. имеем два входа ^{МН и М} и один выход: ω
 P_2 — обобщенно канонический элемент.

61

1. ПМ φ — угол поворота вала.
 $T = \frac{1}{2} I(\varphi) \dot{\varphi}^2$

$I(\varphi)$ — момент инерции вращающегося относительно наклонной

$Q_\varphi = M_A - M_H$ — обобщенный момент

$M_A = M_A(\mu, \varphi)$ — функция момента, зависящий
 от μ (величины поворота бара)
 и от угловой скорости вращения
 вала $\dot{\varphi} (= \omega)$

Возьмем φ - и ω -и

$$I(\varphi) \ddot{\varphi} = M_A - M_H \quad (1)$$

Пусть $I(\varphi) = I$ ($\frac{dI}{d\varphi} = 0$), тогда (1):

$$I \dot{\omega} = M_A(\mu, \omega) - M_H \quad (2) -$$

— это обыкновенная д. система

φ -и ω (2) — нелинейное. Но нас интересует установившееся решение, при котором $\dot{\omega} = \dot{\omega}_0 = \text{const}$ и $\mu = \mu_0 = \text{const}$.

Эти значения определяются из условия

$$M_A(\omega_0, \mu_0) - M_H = 0 \quad (3)$$

← условие равновесия

Учт. ω_0^2

Введем отклонения от равн. состояния

$$\xi = \omega - \omega_0$$

$$\eta = \mu - \mu_0$$

$$\xi \ll 1; \eta \ll 1$$

Линеаризуем

$$I \dot{\xi} = M_A(\omega_0, \mu_0) + \frac{\partial M_A}{\partial \omega}(\omega_0, \mu_0) \xi + \frac{\partial M_A}{\partial \mu}(\omega_0, \mu_0) \eta - \left[M_H^0 + \frac{\partial M_H}{\partial \omega}(\omega_0, \mu_0) \xi + \frac{\partial M_H}{\partial \mu}(\omega_0, \mu_0) \eta \right]$$

M_H^0 — нагрузка в установившемся режиме, т.е.

$$M_A(\omega_0, \mu_0) - M_H^0 = 0$$

m — малое изменение нагрузки.

Определим $a = \frac{\delta M_A}{\delta \omega}(\omega_0, M_0)$; $b = \frac{\delta M_A}{\delta p}(\omega_0, M_0)$

тогда имеем.

$$\dot{\Sigma} = a \Sigma + b p \oplus m \quad (4)$$

Вектор Σ в ф. в. изобр. и

$$\Sigma(p) = \frac{b}{\Gamma p - a} \pi(p) \oplus \frac{m(p)}{\Gamma p - a} \quad (5)$$

т.о.

$$K_{\Sigma} = \frac{b}{\Gamma p - a}$$

и b инвертирует фазу

$$K_{m\Sigma} = \frac{1}{\Gamma p - a}$$

и a инвертирует фазу

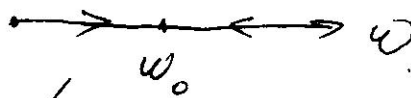
Система устойчива если $a < 0$.

т.е. если $\frac{\delta M_A}{\delta \omega}(\omega_0, M_0) < 0$.

т.е. фазовый момент с увеличением угл. скорости убывает.

Фазовый момент.

Ф. момент M_f растет с увеличением скорости и убывает с ростом скорости вращения вала.



(Рез. инверсия)

2. Регулятор.

Ф-ин Ляпунов $L = \frac{1}{2} A(\theta) \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} B \dot{\theta}^2 - V(\theta) \quad (6)$

$A(\theta)$ - момент инерции вращения ; $\dot{\varphi} = \omega$

Внеш. сила

$$Q_\theta = -k \dot{\theta} \quad (7)$$

- вязкое трение

B - момент инерции шара

Ф-ин Ляпунов

($\omega = \omega(t)$) - по заданному сигналу на вход регулятора. Она задана

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = Q_\theta$$

и после подстановки имеем

$$B\ddot{\theta} - \frac{1}{2} A'(\theta) \omega^2 + V'(\theta) + h\dot{\theta} = 0 \quad (9)$$

63

В общем случае ф-ции A и V - неизвестные.

Общая система: (2) + (9)

т.о. имеем 3^е дифференциальное уравнение.

Нас интересует лишь установившееся состояние равновесия

$\theta_0, \omega_0, \dot{\theta}_0$. Если бы мы имели конкретные ф-ции $A(\theta)$ и $V(\theta)$, а также зависимость $M_A(p, \omega)$ то можно было бы найти конкретные координаты $\theta_0, \omega_0, \dot{\theta}_0$.

$p_2(\theta)$ в окр. с.р. 0

$$\xi = \omega - \omega_0; \quad \boxed{\xi = \theta - \theta_0}$$

Линеаризуем уравнение относительно ξ :

$$B\ddot{\xi} + h\dot{\xi} + \underbrace{\left(-\frac{1}{2} A''(\theta_0) \omega_0^2 + V''(\theta_0)\right)}_c \xi = \underbrace{A'(\theta_0) \omega_0}_{d} \xi \quad (10)$$

$$B\ddot{\xi} + h\dot{\xi} + c\xi = d\xi \quad (11)$$

Перейдем к изображению (нулевые н.у.)

начальные условия

$$Bp^2 \xi(p) + hp \xi(p) + c\xi(p) = d\xi(p)$$

$$\text{Тогда: } K(p) = \frac{d}{Bp^2 + hp + c} \quad (12)$$

Это колебательное звено. Его устойчивость?

3. Дроссельная заслонка

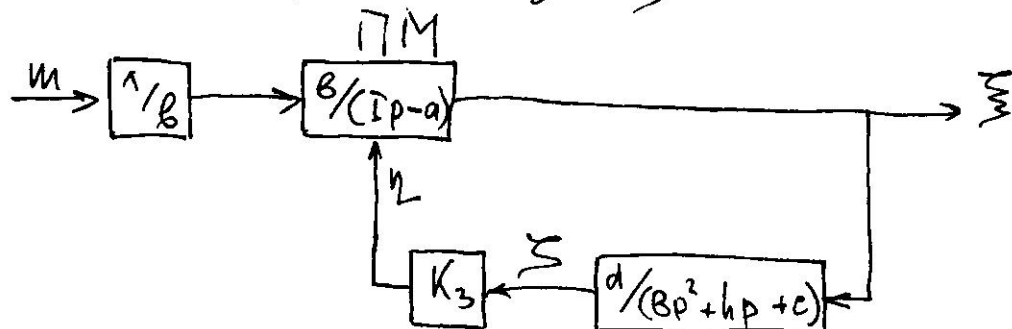
Пусть зависимость подачи пара m от θ описывается функциональным уравнением $m = F(\theta)$.

Линеаризуем это уравнение в окр-ти установившегося режима m_0, θ_0 и получим

$$\eta = \underbrace{F'(\theta_0)}_{K_3} \xi \quad (13) \quad \text{— усилительное звено}$$

64

Регульор построили к-во передачи от
 $m \rightarrow \xi$ и $\eta \rightarrow \xi$



Заслонка

Регулятор

$K(p)$ от m к ξ $K_{m\xi}(p) =$

$$= \frac{1}{b} \frac{b/(Ip-a)}{1 - \frac{b/(Ip-a) \cdot K_3 d}{(bp^2+hp+c)}}$$

О принципах работы этого регулятора связана работа И.А. Вышнеградского "Регуляторы прямого действия" (1876 г.), основными тезисами которой являются:

- Увеличение массы шаров вредно влияет на устойчивость.
- Уменьшение трения вредно влияет на устойчивость.
- Уменьшение момента инерции маховика вредно влияет на устойчивость.
- Уменьшение неравномерности хода (в зависимости от нагрузки) вредно влияет на устойчивость.

Все эти выводы противоречат инженерному "здоровому смыслу".

Подаванный нар - это вход всей системы