НАУКА — НАУКОВО-ТЕХНІЧНОМУ ШРОГРЕСУ В ГІДІРОЕНЕРГЕТИЦІ

САВЧЕНКО Ю.В., начальник ПТС ДнепроГЭС

АНАЛИЗ РАБОТЫ МАСЛОНАПОРНЫХ УСТАНОВОК ГИДРОТУРБИН ДНЕПРОВСКОЙ ГЭС-1 В РАЗЛИЧНЫХ РЕЖИМАХ



аслонапорная установка (МНУ) является традиционным источником энергии гидравлического привода направляющего аппарата и механизма поворота лопастей гидравлической турбины.

В данной статье рассмативается работа МНУ радиально — осевой турбины, где энергия тратится только на управление направляющим аппаратом.

Классическая конструкция МНУ (Рис. 1) включает в себя гидрогазовый аккумулятор 2 ("котел", состоящий из одного или нескольких сосудов под давлением), масляный насос 1, создающий давление в аккумуляторе, сливной бак 5, запорно — регулирующую гидроаппаратуру 3, 4 устройства управления и мониторинга.

Рабочим телом аккумулятора, за счет упругих свойств которого создается давление в гидросистеме и компенсируется изменение объема масла, как правило, служит атмосферный воздух.

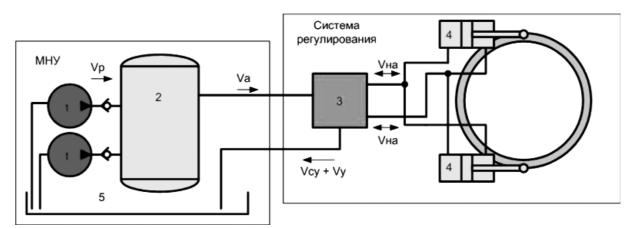
Общепринятая методика выбора параметров аккумулятора МНУ [1] — определение полного и воздушного объема, минимального давления — исходит из величины объема масла, расходуемого на нормальное и аварийное управление направляющим аппаратом (НА), минимального давле-

ния, необходимого для надежного закрытия НА в предположении, что пополнение объема масла в аккумуляторе за счет работы насоса не производится. Производительность насоса определяют по величине времени восстановления давления в аккумуляторе и допустимой частоте включения привода насоса.

Выбор параметров МНУ по такой методике, сформированной в 50-70 годах 20 века, в достаточной степени удовлетворял потребности обеспечения работы гидротурбины в режимах, близких к базовым, безопасности остановки гидроагрегата при снижении давления в гидросистеме и позволял обеспечить пуск гидроагрегата в случае посадки станции "на ноль".

Современные тенденции мировой энергетики показывают, что наиболее ценным свойством гидравлических станций является их маневренность, возможность работы в пиковых режимах и в составе систем автоматического регулирования частоты и мощности (САРЧМ).

На примере Днепровской ГЭС-1, шесть гидроагрегатов которой постоянно работают в САРЧМ, рассмотрим, как влияет интенсивное регулирование гидротурбины на работу МНУ, рассчитанной по традиционной методике.



Puc.1. Схема системы регулирования радиально-осевой гидротурбины; 1 — насос MHУ, 2 — аккумулятор, 3 — регулятор скорости, 4 — сервомотор, 5 — сливной бак.



	Γ1-Γ3	Γ 4 – Γ9	
Тип гидротурбины	F-193, Newport News	РО-45-В-545, Турбоатом	
Установленная мощность, МВт	65	72	
Количество сервомоторов НА	2	2	
Диаметр (площадь) поршня сервомотора, мм $(м^2)$	660 (0,342)	600 (0,283)	
Диаметр (площадь) штока сервомотора, мм (м ²)	165 (0,021)	240 (0,045)	
Ход поршня, мм	470	650	
Тип маслонапорной установки	Woodward	МНУ-7, ЛМЗ	
Номинальное давление в системе регулирования, бар	21	20,5	
Давление включения основного насоса, бар	18,5	18,5	
Внутренний диаметр аккумулятора, м	1,91	1,94	
Энергоемкость аккумулятора, кДж	587	621	
Количество и тип насосов	2 x Woodward	2 x MBH-10	
Паспортная производительность насоса, л/с	9,6	10	

Таблиця 1. Краткая характеристика гидроагрегатов ДГЭС-1

Краткая характеристика гидроагрегатов ДГЭС-1 приведена в Табл. 1.

Следует отметить, что на МНУ производства Woodward (Γ 1 — Γ 3) и ЛМЗ (Γ 4 — Γ 9) режим работы насосов — прерывистый, устройства разгрузки — перепускные клапаны — не предусмотрены.

1. Анализ перемещения направляющего аппарата в различных режимах работы гидроагрегатов.

Наибольшие величины перемещений поршней сервомоторов HA — до 100% полного хода — происходят при переводе Γ /а из генераторного режима (Γ P) в режим синхронного компенсатора (Γ CK) и из Γ CK в Γ P, среднее количество таких переводов — Γ 30...35 в сутки.

Аналогичные перемещения происходят при сбросе нагрузки, но их частота крайне незначительна.

При нормальном пуске и останове гидроагрегата величина перемещений НА не превышает 30% хода, среднее количество пусков — остановов не превышает 7 в месяц.

При работе в режиме, близком к базовому

(нормальное регулирование частоты — мощности) перемещение НА составляет в среднем $3...5\,\%$ полного хода с частотой до 20 раз в час.

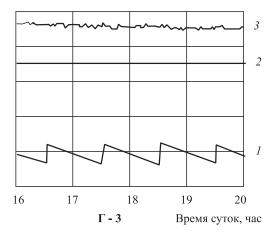
При работе г/а в САРЧМ в диапазоне регулирования активной мощности 43...72 МВт перемещение НА составляет порядка 30% хода, но количество таких перемещений может достигать 12...15 в час.

2. Анализ режимов работы насосов МНУ при различных режимах работы гидроагрегатов.

Информация о работе гидроагрегатов взята из станционной системы Централог.

Анализируя графики изменения уровня масла в аккумуляторах и перемещения направляющего аппарата Г-3 и Г-9 при работе с нормальным регулированием (Рис. 2), в режиме СК и в системе АРЧМ (Рис. 3), можно сделать следующие заключения:

- для МНУ Γ -3, работающего c нормальным регулированием (режим, близкий κ базовому), среднее время работы насоса — 120 c, среднее время стоянки насоса — 3600 c, что соответствует режиму 1:30, количество включений насоса в час — 1;



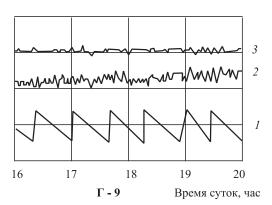


Рис. 2. Работа гидроагрегатов в режиме нормального регулирования 1 — уровень масла в аккумуляторе, 2 — положение направляющего аппарата, 3 — активная мощность

- для МНУ Γ -9, работающего с нормальным регулированием, среднее время работы насоса 120 с, среднее время стоянки насоса 2400 с, что соответствует режиму 1:20, количество включений насоса в час 1,5;
- для МНУ Г-3, работающего в САРЧМ в диапазоне регулирования 0...65 МВт, среднее время работы насоса 115 с, среднее время стоянки насоса 610 с, что соответствует режиму 1.5, количество включений насоса в час от 4 до 6;
- для МНУ Г-9, работающего в САРЧМ в диапазоне регулирования 43...72 МВт, среднее время работы насоса 128 с, среднее время стоянки насоса 1178 с, что соответствует режиму 1:9, количество включений насоса в час 3;
- для МНУ Г-3, работающего в режиме СК, среднее время работы насоса $110\,\mathrm{c}$, среднее время стоянки насоса $4500\,\mathrm{c}$, что соответствует режиму 1:41;
- для МНУ Γ -9, работающего в режиме СК, среднее время работы насоса 120 с, среднее время стоянки насоса 7200 с, что соответствует режиму 1:60.

С учетом рекомендаций [1, с. 176], нормаль-

ным режимом работы насосов МНУ считается 1:12 ... 1:20 и более.

3. Анализ баланса расхода масла в системе регулирования радиально — осевой гидротурбины.

3.1 Баланс расхода масла в системе регулирования гидротурбины определяется объемом масла, поступающим в аккумулятор при работе насосов $V_{\rm p}$, и изменением этого объема вследствие работы системы регулирования $V_{\rm a}$:

$$V_{\rm p} = V_{\rm a}$$
.

При этом,

$$V_{\rm p} = \sum_{i=1}^n Q_{\rm H} T_{{\rm H}i} n,$$

где $Q_{_{\rm H}}$ — фактическая производительность насосов; $T_{_{{
m H}i}}$ — время работы насосов на зарядку аккумулятора; n — количество циклов зарядки аккумулятора за анализируемый период.

Изменение объема масла в аккумуляторе МНУ $V_{\rm a}$ в пределах времени цикла стоянки насоса T затрачивается на:

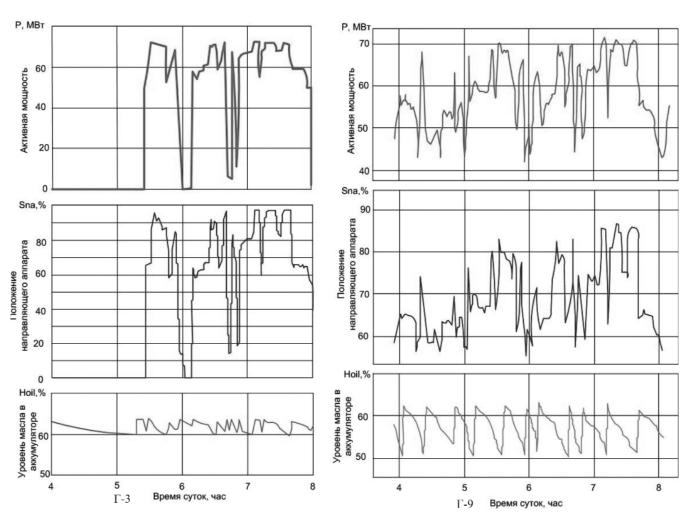


Рис. 3. Работа гидроагрегатов в режиме СК и в системе АРЧМ



- перемещение поршней сервомоторов направляющего аппарата в ходе регулирования $V_{\mbox{\tiny HZ}}$;
- расход масла в системе управления регулятора скорости $V_{\rm cv}$;
- компенсацию внутренних перетечек масла в системе регулирования $V_{\mathbf{v}}$:

$$V_{\rm a} = V_{\rm Ha} + V_{\rm cy} + V_{\rm y},$$

и определяется из выражения

$$V_{_{\mathrm{Ha}}} = \sum V_{i}$$

где V_i = $(2F_{_{\rm II}}-F_{_{\rm III}})$ S — объем масла, затрачиваемый на одно перемещение направляющего аппарата (открытие или закрытие), $F_{_{\rm II}}$ — площадь поршня сервомотора, $F_{_{\rm III}}$ — площадь штока сервомотора, S — ход поршня сервомотора.

Средний расход масла на перемещение НА за определенный временной интервал определяется из выражения

$$Q_{\mathrm{Ha}} = \sum_{i=1}^{n} V_i / T,$$

где n — количество ходов сервомоторов; T — временной интервал расчета.

Объем и расход масла, затрачиваемый на систему управления регулятора скорости и компенсацию внутренних перетечек, можно косвенно определить, анализируя режим насосов МНУ гидротурбины, работающей в режиме СК:

$$\begin{split} V_{\rm cy} + V_{\rm y} &= S_{\rm a} \Delta H_{\rm a} \;, \\ Q_{\rm yT} &= \Sigma \; (V_{\rm cy} + V_{\rm y})/T_{\rm ck}, \end{split}$$

где $T_{\rm ck}$ — временной интервал между двумя включениями насоса МНУ гидротурбины, работающей в режиме СК; $S_{\rm a}$ — площадь сечения аккумулятора; $\Delta H_{\rm a}$ — изменение уровня масла в аккумуляторе за время $T_{\rm ck}$.

Для гидротурбин $\Gamma 1 - \Gamma 3$ расход на систему управления PC и утечки ориентировочно составляет 0.07~п/c, $\Gamma 4 - \Gamma 9 - 0.05~\text{n/c}$.

3.2. Расчет изменения объема масла в аккумуляторе при работе насоса.

Поскольку управление насосом МНУ производится по величине давления в аккумуляторе, изменение объема воздуха в аккумуляторе (и соответственно, масла) при изменении давления можно рассчитать с применением уравнения состояния газа [2]:

$$p_{\scriptscriptstyle \mathrm{H}} V_{\scriptscriptstyle \mathrm{H}}^{k} = p_{\scriptscriptstyle \mathrm{K}} V_{\scriptscriptstyle \mathrm{K}}^{k},$$

где $p_{_{\rm H}}$ — давление в аккумуляторе, при котором включается насос; $p_{_{\rm K}}$ — давление в аккумуляторе, при котором насос отключается; $V_{_{\rm H}}$ — объем воздуха в аккумуляторе в начале цикла закачки масла; $V_{_{\rm K}}$ — объем воздуха в аккумуляторе в конце цикла закачки масла; k — показатель политропы. Ввиду непродолжительности процесса закачки масла и незначительного теплообмена с окружающей средой, термодинамические процессы в аккумуляторе можно считать близкими к адиабатическим и принять k = 1,4 [1, c. 19].

Таким образом, величину изменения объема воздуха в аккумуляторе за цикл закачки масла можно определить из выражения:

$$\Delta V = V_{\rm H} \left[1 - \left(P_{\rm H} / P_{\rm K} \right)^{\frac{1}{k}} \right],$$

Подставив известные величины, получаем, что для МНУ Γ -3 и МНУ Γ -9 изменение объема масла в аккумуляторе при работе насоса составляет порядка $0.3~{\rm M}^3$, а изменение уровня масла — $0.1~{\rm M}$, что подтверждается данными натурных замеров.

Энергоемкость аккумулятора L можно определить из выражения [1, c. 14]:

$$L = \frac{P_{\rm K}V_{\rm K}}{k-1} \left[1 - (P_{\rm H} / P_{\rm K})^{\frac{k-1}{k}} \right],$$

Для аккумулятора Г-3 L=587 кДж, для Г-9 L=621 кДж.

Таблиця 2. Баланс объемов и расход масла в системах регулирования

Величина	Обозначение	Γ-3	Г-9
Объем масла, поступивший в аккумулятор при работе насоса, м ³	$V_{\rm p}$	3,9	2,4
Средний расход на зарядку аккумулятора, л/с	Q_3	0,36	0,22
Объем масла, затраченный на перемещение HA, м ³	$V_{\scriptscriptstyle { m Ha}}$	2,94	1,46
Объем масла, затраченный на питание системы управления и компенсацию утечек, м ³ (% от Vна)	$V_{ m yr}$	0,65 (22%)	0,65 (44,5%)
Объем масла, затраченный на работу системы регулирования, м ³	$V_{\rm a} = V_{\rm Ha} + V_{ m yr}$	3,59	2,11
Расход на работу системы регулирования, л/с	Q_{a}	0,33	0,20
Небаланс объемов, м ³	$\Delta V = V_{\rm p} - V_{\rm a}$	0,31	0,29
Среднее перемещение поршня сервомотора, % от полного хода		33	10



3.3. Фактический баланс объемов масла в системах регулирования гидротурбин.

Проанализировав графики работы гидроагрегатов ГЗ и Г-9 в составе системы АРЧМ за 3 часа утреннего максимума — с 5-00 до 8-00, получаем следующий баланс объемов и расход масла в системах регулирования Табл. 2.

Наличие небаланса объемов объясняется тем, что интервал замеров параметров состояния системы регулирования не совпадает с моментом начала работы насоса и окончанием перемещения НА.

Также следует отметить, что на исследуемом интервале времени направляющий аппарат Г-3 имел значительно больший диапазон перемещений вследствие разгрузки гидроагрегата до холостого хода и перевода в режим СК.

4. Возможные способы улучшения режима работы насосов МНУ.

Приняв за основу предпочтительный режим работы насосов МНУ 1:30 и включение 2 раза в час, проанализируем возможность реализации различных методов для обеспечения режима регулирования в диапазоне 0 ... 100% нагрузки с использованием данных для МНУ Г-3: время работы насоса ≈ 60 с, время стоянки насоса ≈ 1800 с, суммарное изменение объема масла в аккумуляторе $\Delta V = 0.6$ м³ за 1 час.

4.1. Увеличение энергоемкости аккумулятора за счет увеличения изменения объема масла в аккумуляторе МНУ.

Применяя выражение

$$V_{\rm H} = \frac{\Delta V}{\left[1 - (P_{\rm H} / P_{\rm K})^{1/k}\right]}$$

определим, что для обеспечения удовлетворительного режима работы насосов начальный объем воздуха в аккумуляторе должен составлять $6.8~{\rm m}^3$. Этого можно добиться путем установки дополнительно к имеющемуся масловоздушному аккумулятору воздушного сосуда емкостью $3.4~{\rm m}^3$ и увеличения объема масла в аккумуляторе. При производительности насоса $10~{\rm n/c}$ время зарядки аккумулятора составит порядка $60~{\rm c}$, время стоянки — $1740~{\rm c}$, что соответствует режиму 1:29.

В условиях действующей ГЭС размещение дополнительного воздушного аккумулятора МНУ крайне затруднительно ввиду стесненного расположения имеющегося оборудования.

4.2. Увеличение энергоемкости аккумулятора за счет увеличения рабочего давления масла в

системе регулирования и уменьшения объема воздуха в имеющемся аккумуляторе.

Для оценки величины рабочего давления $P_{\rm k}$, получаемого в системе регулирования при изменении объема масла в аккумуляторе на 0,6 м 3 и начальном давлении $P_{\rm H}$ = 18 Бар применим выражение

$$P_{\mathrm{K}} = \frac{P_{\mathrm{H}}}{\left(1 - \Delta V / V_{\mathrm{H}}\right)^{k}}.$$

Лля акку

мулятора МНУ Γ -3 оно составит 23 Бар, для Γ -9 — порядка 22 Бар. Для применения такого метода необходимо проведение поверочного прочностного расчета аккумулятора, трубопроводов и корпусов сервомоторов с учетом их остаточного ресурса.

Также следует отметить, что согласно [3] минимальное рабочее давление современных МНУ $P_{\scriptscriptstyle \rm K}$ = 40 Бар, а начальное давление $P_{\scriptscriptstyle \rm H}$ = 37 Бар.

4.3. Применение постоянно работающего дополнительного насоса небольшой прозводительности при существующих размерах аккумулятора и неизменном рабочем давлении.

Средний суммарный расход, необходимый для работы системы регулирования Γ -3 в заданном режиме $Q_{\rm a}=0.33~{\rm n/c}$. Для обеспечения желаемого режима работы основного насоса при двух включениях в час средний расход насоса

$$Q_{_3} = 600 \text{ л}/3600 \text{ c} = 0.17 \text{ л/c}.$$

Тогда производительность дополнительного насоса должна быть

Исходя из величины расхода в режиме СК $Q_{\rm ck}=0.14~{\rm n/c}$, для минимизации холостого сброса избытка масла производительность насоса может быть уменьшена.

Так, при непрерывной работе дополнительного насоса с $Q_{\pi} = 0.13 \, \text{л/c}$ и работе с интенсивным регулированием частота включения основного насоса -2.4 раза в час, а режим работы -1:24.

Применение третьего дополнительного насоса допускается ГОСТ 8339-84, небольшие размеры и минимум гидравлической аппаратуры позволяют удачно встраивать дополнительный насос в существующую МНУ. 

5. Выводы.

- режим работы насосов МНУ радиально осевой гидротурбины существенно зависит от режима работы гидроагрегата, наиболее тяжелым режим работы насоса бывает при работе гидроагрегата в системе АРЧМ с диапазоном регулирования нагрузки 0...100%;
- среди рассмотренных методов улучшения режима работы насоса МНУ наиболее технически и экономически оправданным является использование дополнительного, постоянно работающего насоса небольшой производительности, такую модернизацию МНУ целесообразно провести на гидротурбинах Г4 Г9;
- в случае применения дополнительного насоса, при условии использования в электроприводе основных насосов устройств плавного пуска, отпадает необходимость в перепускных клапанах с гидравлическим управлением;

- в ходе планируемой реконструкции гидроагрегатов $\Gamma 1 - \Gamma 3$ Днепро $\Gamma \ni C-1$ предусматривается реконструкция МНУ. При этом представляется целесообразным рассмотреть и вариант увеличения рабочего давления в системе регулирования, и применение дополнительного насоса.

ЛИТЕРАТУРА

- 1. *Бабин К.Н. и др.* Маслонапорные установки. Ленинградское отд. изд-ва Энергия, 1968.
- 2. *Кириллин В.А., Сычев В.В., Шейндлин А.Е.* Техническая термодинамика. — М.: Энергия, 1974.
- 3. Установки маслонапорные для гидравлических турбин. Технические условия. ГОСТ 8339-84. М.: Стандартинформ, 2006.

© Савченко Ю.В., 2012