

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ СОЮЗА ССР

ТУРБИНЫ ГИДРАВЛИЧЕСКИЕ ПОВОРОТНО-ЛОПАСТНЫЕ, РАДИАЛЬНО-ОСЕВЫЕ

ТИПЫ. ОСНОВНЫЕ ПАРАМЕТРЫ

ΓΟCT 27528-87 (CT C**Э**B 2444-80)

Издание официальное

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ СОЮЗА ССР

ТУРБИНЫ ГИДРАВЛИЧЕСКИЕ ПОВОРОТНО-ЛОПАСТНЫЕ, РАДИАЛЬНО-ОСЕВЫЕ

ΓΟCT 27528—87

Типы. Основные параметры

Kaplan, Francis axial-flow vertical shaft hydraulic turbines. Types. Basic parameters

(CT C3B 2444-80)

OKII 31 1140

Срок действия с 01.07.88

с 01.07,88

Несоблюдение стандарта преследуется по закону

Настоящий стандарт распространяется на вертикальные гидравлические реактивные турбины двух систем: поворотно-лопастные осевые турбины — ПЛ и радиально-осевые — PO.

Стандарт устанавливает зоны применения турбин по напору, типы рабочих колес, основные относительные размеры проточной части, приведенные к номинальному диаметру рабочего колеса, основные гидравлические параметры гидротурбин.

1. ТИПЫ РАБОЧИХ КОЛЕС

1.1. Типы рабочих колес устанавливают в зависимости от максимально допустимого напора.

Значения максимальных напоров для поворотно-лопастных и радиально-осевых турбин должны соответствовать указанным в табл. 1.

Таблица 1 Типы рабочих колес и значения максимальных напоров

Системы турбин	Типы рабочих колес	Максимальный напор, м		
Поворотно-лопастные	ПЛ15 ПЛ20 ПЛ30 ПЛ40 ПЛ50 ПЛ60 ПЛ70 ПЛ70	15 20 30 40 50 60 70 80		
Радиально-осевые	PO45 PO75 PO115 PO170 PO230 PO310 PO400 PO500 PO600	45 75 115 170 230 310 400 500 600		

Пример условного обозначения турбины гидравлической поворотно-лопастной вертикальной (В) на максимальный напор 20 м диаметром рабочего колеса 600 см:

То же, радиально-осевой вертикальной на максимальный напор 170 м диаметром рабочего колеса 500 см:

2. ОСНОВНЫЕ ПАРАМЕТРЫ

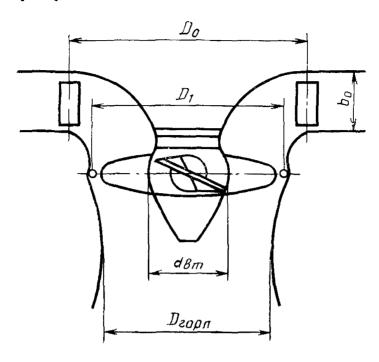
2.1. Размеры проточной части должны соответствовать черт. 1 для поворотно-лопастных гидротурбин и черт. 2 — для радиально-осевых гидротурбин.

2.2. Основные геометрические и гидравлические параметры рабочих колес должны соответствовать значениям, указанным в табл. 2 для поворотно-лопастных гидротурбин и в табл. 3 — для

радиально-осевых гидротурбин.

2.3. Относительный диаметр окружностей расположения осей поворота лопаток, направляющего аппарата $\overline{D}_0 = D_0/D_1$ должен приниматься от 1,10 до 1,25.

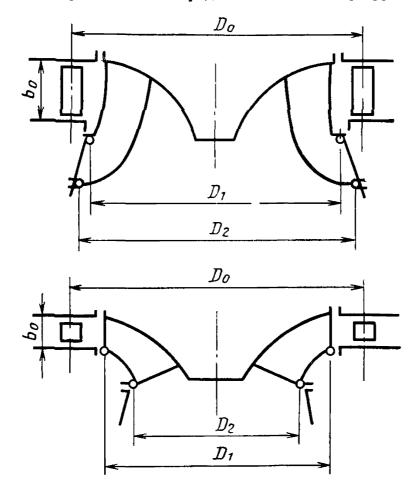
Размеры проточной части поворотно-лопастных гидротурбин



 D_0 — диаметр окружностей расположения осей поворота лопаток направляющего аппарата; D_1 — номинальный диаметр рабочего колеса (диаметр окружности, проведенный через точки пересечения осей поворота лопастей с камерой рабочего колеса); $D_{\text{горл}}$ — диаметр горловины камеры рабочего колеса; $d_{\text{ВТ}}$ — диаметр втулки; b_0 — высота направляющего аппарата

Черт. 1

Размеры проточной части радиально-осевых гидротурбин



 D_0 — диаметр окружностей расположения осей поворота лопаток направляющего аппарата; D_1 — номинальный диаметр рабочего колеса (наибольший диаметр по входным кромкам рабочего колеса); D_2 — наибольший диаметр рабочего колеса по выходным кромкам; b_0 — высота направляющего аппарата

Черт. 2

Тип рабочего колеса Наименование основного параметра ПЛ15 ПЛ20 ПЛЗО ПЛ40 ПЛ50 ПЛ60 ПЛ70 ПЛ80 Число лопастей рабочих колес От 3 От 4 От 5 От 6 От 6 От 7 8 8 до 4 до 5 до 6 до 7 до 8 до 8 Втулочное отношение d_{BT}^* От 0.37 От 0.35 От 0.40 От 0,44 От 0.47 От 0.51 От 0.56 От 0.60 до 0.40 до 0.42 до 0,52 до 0,55 до 0.57 до 0.63 до 0.50 до 0.60 Относительная высота направляю-От 0.40 От 0.38 От 0.37 От 0.35 От 0.35 От 0.32 От 0.32 От 0.32 щего аппарата b_0 ** до 0.43 до 0.41 до 0,38 до 0,40 до 0.38 до 0.38 до 0,35 до 0,35 От 145 От 130 От 120 От 110 От 105 От 100 От 95 От 95 Оптимальная приведенная частота ло 180 до 130 до 120 до 115 до 160 до 140 до 115 до 115 вращения, $n_{1 \text{ опт}}$, об/мин От 1.80 От 1.60 От 1.40 От 1,20 От 1.00 От 0.90 От 0.80 От 0.70 Приведенный расход, максимальный по условию обеспечения бескадо 2,40 до 2,30 до 2,10 до 1,85 до 1.45 до 1.30 до 1.65 до 1,30 витационной работы, Q_{1 max}, м³/с

Основные геометрические и гидравлические параметры поворотно-лопастных рабочих колес

* $d_{BT} = d_{BT}/D_1$. ** $b_0 = b_0/D_1$.

Таблица 3

Основные геометрические и гидравлические параметры радиально-осевых рабочих колес

Тип рабочего колеса								
PO45	PO75	PO115	PO170	PO230	PO310	PO400	PO500 PO600	
От 1,03 до 1,27	От 0,98 до 1,22	От 0,93 до 1,17	От 0,83 до 1,07	От 0,75 до 0,97	От 0,70 до 0,90	От 0,62 до 0,78	От 0,58 до 0,72	
0,30	0,28	0,21	0,19	0,12	0,09	0,08	0,075	
От 75 до 95	От 70 до 90	От 65 до 80	От 65 до 75	От 60 до 70	От 60 до 70	От 55 до 65	От 55 до 65	
От 1,20 до 1,60	От 1,10 до 1,50	От 0,90 до 1,25	От 0,60 до 1,00	От 0,40 до 0,70	От 0,30 до 0,50	От 0,25 до 0,40	От 0,15 до 0,35	
	От 1,03 до 1,27 0,30 От 75 до 95 От 1,20	От 1,03 до 1,27 до 1,22 0,30 0,28 От 75 до 95 От 70 до 95 От 1,10	От 1,03 до 1,27 до 1,22 до 1,17 0,30 0,28 0,21 От 75 до 95 до 90 до 80 От 0,90	РО45 РО75 РО115 РО170 От 1,03 до 1,27 От 0,98 до 1,22 От 0,93 до 1,17 до 1,07 0,30 0,28 0,21 0,19 От 75 до 95 От 70 до 90 От 65 до 80 До 75 От 1,20 От 1,10 От 0,90 От 0,60	PO45 PO75 PO115 PO170 PO230 От 1,03 до 1,27 От 0,98 до 1,22 От 0,93 до 1,17 до 1,07 до 0,97 От 0,75 до 0,97 0,30 0,28 0,21 0,19 0,12 От 75 до 95 От 70 до 90 От 65 до 75 От 65 до 70 От 1,20 От 1,10 От 0,90 От 0,60 От 0,40	РО45 РО75 РО115 РО170 РО230 РО310 От 1,03 до 1,27 От 0,98 до 1,22 От 0,93 до 1,17 до 1,07 до 0,97 до 0,90 От 0,75 до 0,97 до 0,90 От 0,70 до 0,97 до 0,90 От 75 до 95 до 95 От 70 до 80 до 75 до 70 От 65 до 70 до 70 От 60 до 70 От 1,20 От 1,10 От 0,90 От 0,60 От 0,40 От 0,30	РО45 РО75 РО115 РО170 РО230 РО310 РО400 От 1,03 до 1,27 От 0,98 до 1,22 От 0,93 до 1,17 до 1,07 до 0,97 до 0,97 до 0,90 до 0,78 От 0,75 до 0,97 до 0,90 до 0,78 От 0,62 до 0,97 до 0,90 до 0,78 От 75 до 95 до 95 От 70 до 80 до 80 до 75 до 70 до 70 до 70 до 65 От 65 до 75 до 70 до 70 до 65 От 0,40 От 0,30 От 0,25	

 $[*]D_2 = D_2/D_1.$ $**b_0 = b_0/D_1.$

2.4. Относительный диаметр горловины рабочего колеса поворотно-лопастной гидротурбины $\overline{D}_{\text{гор}\pi} = D_{\text{гор}\pi}/D_1$ должен приниматься от 0.94 до 1.00.

2.5. Значение оптимальной приведенной частоты вращения $(n'_{1\,\mathrm{ont}})$ определяют на режимах с максимальным гидравлическим

коэффициентом полезного действия.

2.6. Значение приведенного расхода ($Q_{1\,max}^{\prime}$) определяют на

режимах максимальной мощности.

2.7. Для быстроходных радиально-осевых гидротурбин типов PO45, PO75, PO115 и PO170 допускается определение $Q_{1\,\text{max}}$ на линии 3%-ного запаса мощности.

ИНФОРМАЦИОННЫЕ ДАННЫЕ

- 1. ВНЕСЕН Министерством тяжелого, энергетического и транспортного машиностроения СССР
- 2. Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 17.12.87 № 4607 стандарт Совета Экономической Взаимопомощи СТ СЭВ 2444—80 «Турбины гидравлические поворотно-лопастные радиально-осевые. Типы. Основные параметры» введен в действие непосредственно в качестве государственного стандарта СССР с 01.07.88.
- 3. Срок проверки 1992 г.; периодичность проверки 5 лет.
- 4. ВВЕДЕН ВПЕРВЫЕ

Редактор В. М. Лысенкина Технический редактор О. Н. Никитина Корректор В. С. Черная

Сдано в наб. 05.01.88 Подп. в печ. 24.02.88 0,75 усл. п. л. 0,75 усл. кр.-отт. 0,31 уч.-изд. л. Тир. 8 000