

MH Teplárenský holding, a.s.

Turbínová 3, 831 04 Bratislava – mestská časť Nové Mesto

Vysvetlenie informácií č. 2

Vzhľadom na skutočnosť, že obstarávateľovi spoločnosti MH Teplárenský holding, a.s. boli doručené žiadosti o vysvetlenie údajov uvedených v súťažných podkladoch pre verejnú súťaž č. VS MAT 7 pre predmet zákazky „**Nová turbína TG-1 v závode Martin**“ (ďalej len „**verejná súťaž**“), ktorá bola vyhlásená zverejnením oznámenia o vyhlásení verejného obstarávania v Úradnom vestníku EÚ série S č. 15/2025 dňa 22.januára 2025 pod č. 43686-2025 a vo Vestníku verejného obstarávania č. 16/2025 OZN1512-MSP dňa 23.januára 2025 (ďalej len „**oznámenie**“), poskytujeme Vám v zmysle článku 10 súťažných podkladov k verejnej súťaži (ďalej len „**súťažné podklady**“) nasledujúce vysvetlenie.

Obstarávateľ pokračuje v číslovaní odpovedí nadväzujúc na predchádzajúce vysvetlenie informácií č. 1.

Otázka č. 2:

„V Súťažných podmienkach v Zozname podmienok účasti je uvedená Podmienka účasti 1, kde sa uvádza, že "uchádzač prehľadne uvedie celkový dosiahnutý obrat za posledné tri hospodárske roky". Čo presne je myslené pod pojmom "celkový dosiahnutý obrat", a to z hľadiska výkazu ziskov a strát ročnej účtovej závierky, t.j. sú pod týmto pojmom myslené Výnosy z hospodárskej činnosti spolu - celá účtovná trieda 6 (riadok 2 výkazu), alebo Čistý obrat - časť účtovej triedy 6 (riadok 1 výkazu), a to i s ohľadom na to, že základ pre výpočet dane sa počíta z Výnosov z hospodárskej činnosti spolu - celá účtovná trieda 6 (riadok 2 výkazu)? Prosíme o spresnenie“

Odpoveď č. 2:

Obstarávateľ má za to, že táto otázka záujemcu sa vzťahuje k výkazu „Účtovná závierka podnikateľov v podvojnom účtovníctve“. Z tohto hľadiska sa jedná o Čistý obrat - časť účtovej triedy 6 (riadok 1 výkazu).

Otázka č. 3:

„Jaké jsou parametry na vstupu páry do turbíny? Na různých místech v zadání jsou rozdílné. Str 2/45 uvádí 5,7 MPa a 450°C. Str 9/45 uvádí 56 bara a 445°C. Zadávací parametre turbíny uvádí 450 °C a 58 bara. Str 37/45 garantované parametre minimálně 450°C a minimálně 5,7 MPa(g). Str.39/45 definuje 5,7MPa a 450°C. str41/45 445±5°C a 55 bar a ± 1 bar.“

Odpoveď č. 3:

Parametre na vstupe pary (výstup K4 – kotol) do TG1 sú: prevádzkový tlak 5,7 MPa ±0,15 MPa, teplota pary 450 °C ± 8 °C .

Otázka č. 4 :

„Jaký minimální tlak máme uvažovat na vstupu páry do odplynění? Různé části dokumentu udávají různé hodnoty. Str 2-3/45 tlak parného vankúša menovitý 0.6 bar g, prevádzkový 0.1-0.2 barg. Str 10/45 NRO tlak páry 0,3 barg respektive podľa výpočtu.“

Odpoveď č. 4:

Podľa novej priloženej tepelnej schémy požadujeme vstup pary do odplynenia cez RS 0,06 MPa. Min. prevádzkový tlak odplynenia je 10 kPa, bežný prevádzkový tlak odplynenia 20 kPa. Z tohto dôvodu uvažujeme, že požadovaný tlak NRO bude 30 kPa.

Otázka č. 5 :

„Musíme brát v potaz hodnoty minimálneho tepelného výkonu v tabulke na str 9/45? Tepelný výkon se dopočítá dle tepelných bilancí dodavatele STG jak se uvádí na str 6/45.“

Odpoveď č. 5:

Požadujeme dodržat' hodnoty minimálneho tepelného výkonu v tabuľke na str. 9/45, na základe ktorých požadujeme zhotoviteľom dopočítat' ostatné uvedené parametre v tejto tabuľke.

Otázka č. 6 :

„Je možné v provozním minimálním bodě PB5 uvažovat pro odplynění jiný zdroj páry než neregulovaný odběr? V provozních bodech PB1 a PB2 by vycházel vysoký tlak.“

Odpoveď č. 6 :

Pre prípad výpadku TG je k dispozícii aj iný zdroj pary pre odplynenie, parametre pre odplynenie vid' bod 2.

Otázka č. 7 :

„Nenacházíme v zadávací dokumentaci informace o stávajících kondenzátních čerpadlech. Prosím dodejte dokument “Kondenzačné čerpadlá - ZO”.

Odpoveď č. 7 :

Nový ZO bude mať nové kondenzačné čerpadlá ako je uvedené v PD.

Otázka č. 8 :

„Lze kondenzátor ucpávkové páry chladit jiným médiem než zpátečkou horkovodu, například chladicí vodou nebo demi vodou? Uvedená teplota 50-55°C nekoresponduje s definicí provozních stavů, kde může být teplota až 80°C takto vysoká teplota není vhodná.“

Odpoveď č. 8 :

KUP bude chladený spiatockou podľa požiadaviek, je potrebné riešiť napojením sa na rozdeľovač spiatocky HV – z dôvodu nedostatočného množstva demi vody.

Otázka č. 9 :

„Lze vývěvu chladit jiným médiem než zpátečkou horkovodu, například chladicí vodou nebo demi vodou? Uvedená teplota 50-55°C nekoresponduje s definicí provozních stavů, kde může být teplota až 80°C takto vysoká teplota není vhodná.“

Odpoveď č. 9 :

KUP bude chladený spiatockou podľa požiadaviek, je potrebné riešiť napojením sa na rozdeľovač spiatocky HV – z dôvodu nedostatočného množstva demi vody.

Otázka č. 10 :

„Na kterou teplotu máme navrhnout základný ohřeváč? Na několika místech je 115°C jinde je uveden teplotní spád 70/120°C, co tedy platí?“

Odpoveď č. 10 :

Maximálna požadovaná výstupná teplota horúcej vody zo ZO bude 115°C.

Otázka č. 11 :

„Jaký tlak oběhové vody máme uvažovat na vstupu do základního ohříváku? str 18/45: uvedené tlaky 2,5Mpa, výstup 1,0Mpa, spatiočka 0,7Mpa a následne 1,27MPa.“

Odpoveď č. 11 :

Celá HV sieť je dimenzovaná na PN25, z tohto dôvodu požadujeme dimenzovať ZO na PN25.

Otázka č. 12 :

Lze u podchlazovače na ZO ignorovat omezení na str 18/45 „ Δt voda výstup – kondenzát: 5°C“? Pro teplotu oběhové vody 115°C bude mít kondenzát teplotu 110°C a není ho možné zapojit do odplynění na 105°C.

Odpoveď č. 12 :

Požadujeme dodržať Δt , neuvažujeme s napojením do odplynenia (viď nová tepelná schéma). Paru pre odplynenie bude zabezpečovať para z NRO.

Otázka č. 13 :

„Prosím objasněte účinník generátoru. Na str 6/45 se definuje $\cos \phi$ 0,95 dále v provozních režimech je 0,80. Co tedy platí?“

Odpoveď č. 13 :

- a. všetky skúšky v prevádzkových bodoch č. 1 -5, ako aj garančné merania sa budú vykonávať pri $\cos \varphi 0,8$.
- b. platí $\cos \varphi 0,8$ ($\cos \varphi 0,95$ je chyba pri zápise).
- c. Prevádzkovateľ po vykonaní garančných skúšok a po protokolárnom odovzdaní a prevzatí diela bude generátor prevádzkovať s $\cos \varphi 0,95$ podľa podmienok prevádzkovateľa DS.

Otázka č. 14 :

„Do stávajícího topného systému se připojí nový základní ohřívák. Posouzení stávajících oběhových čerpadel provede zadavatel výběrového řízení?“

Odpoveď č. 14 :

Posúdenie OČ vyhodnotí zhotoviteľ na základe poskytnutej technickej špecifikácie a navrhovanej časti technológie súvisiacej s dielom.

Otázka č. 15 :

„Opravdu požadujete ventilátor KUP s regulací otáček? Naše řešení systému ucpávek nepotřebuje regulaci otáček ventilátoru.“

Odpoveď č. 15:

Požadujeme vhodné riešenie regulácie podtlaku v rámci systému KUP.

Otázka č. 16 :

„Nápojení chladící vody je na str 22/45 ze stávajícího systému chlazení a na str 3/45 je zmínka o dodávce chladiče a chladícího systému pro potřeby technologie TG. Chce se po účastníkovi výběrového řízení, aby dodal systém chlazení nebo se napojí na stávající?“

Odpoveď č. 16 :

Od dodávateľa TG požadujeme dodať nový chladiaci systém TG1 (chladič + chladiaci systém).

Otázka č. 17 :

„Příloha č_4 SP Vzor ZoD: Prosíme o vysvětlení, jaký typ uvést v tabulce na str 53-54 u parních armatur. Parních armatur bude několik a budou několika různých typů. Článek 2 výše výslovně nedovoluje uvést více typů.“

Odpoveď č. 17 :

Požadujeme od zhotoviteľa, aby v rámci jednej položky (tabuľka príloha B - Technická špecifikácia) navrhol iba jedného výrobcu a jeden typ armatúr. V rámci inej položky môže

zhotoviteľ navrúť iný typ armatúry. Požadujeme, aby každý typ armatúry spĺňal prevádzkové parametre turbíny.

Otázka č. 18 :

Obstarávateľ zároveň v rámci tohto vysvetlenia informácií, na základe požiadavky účastníkov obhliadky miesta realizácie predmetu zákazky, ktorá sa uskutočnila dňa 30. 1. 2025, poskytuje aktualizovanú tepelnú schému a fotodokumentáciu z miesta realizácie diela.

Odpoveď č. 18 :

Na stiahnutie na nasledujúcom linku:

http://docs.mhth.sk/MATAS/Martin_TG1_obhliadka_2025/Obhliadka_a_schema.zip

V Martine dňa 13. februára 2025