|  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| **无折边锥壳大端内压设计** | | | 计算单位 |  | | | |
| 计算所依据的标准 | | | | **GB/T 150.3-2011** | | | |
| **计 算 条 件** | | | | **锥 壳 简 图** | | | |
| 设计压力, Pd | | MPa | **$$001** | $06  $07  $08  $13 | | | |
| 设计温度, t | | °C | **$$002** |
| 介质静压力, Ps | | MPa | **$$003** |
| 锥 壳 | 材料标准号 | **$$004** | |
| 材料牌号/名称 | **$$005** | |
| 大端内直径, Dbi | mm | **$$006** |
| 半顶角, α | ° | **$$007** |
| 名义厚度, δcn | mm | **$$008** |
| 腐蚀裕量, Cc2 | mm | **$$009** |
| 焊接接头系数, φc | / | **$$010** |
| 大端轴向外载荷, FL | N | **$$100** |
| 大端圆筒 | 材料标准号 | **$$011** | |
| 材料牌号/名称 | **$$012** | |
| 名义厚度, δsn | mm | **$$013** |
| 腐蚀裕量, Cs2 | mm | **$$014** |
| 焊接接头系数, φs | / | **$$015** |
| 压力试验类型 | | **液压试验** | |
| **材 料 特 性** | | | | | | | |
| 锥 壳 | 密度, ρc | kg/m³ | **$$017** | 大端筒体 | 密度, ρs | kg/m³ | **$$023** |
| 试验温度屈服点, RceL | MPa | **$$018** | 试验温度屈服点, RseL | MPa | **$$024** |
| 材料负偏差, Cc1 | mm | **$$019** | 材料负偏差, Cs1 | mm | **$$025** |
| 设计温度许用应力, [σ]ct | MPa | **$$020** | 设计温度许用应力, [σ]st | MPa | **$$026** |
| 试验温度许用应力, [σ]c | MPa | **$$021** | 试验温度许用应力, [σ]s | MPa | **$$027** |
| 抗拉/屈服控制应力, [σ]ct1 | MPa | **$$022** | 抗拉/屈服控制应力, [σ]st1 | MPa | **$$028** |
| **过 程 参 数 计 算** | | | | | | | |
| 计算压力, Pc | | MPa | Pc = Pd + Ps | | | | **$$029** |
| 大端筒体 | 厚度附加量, Cs | mm | Cs = Cs1 + Cs2 | | | | **$$030** |
| 有效厚度, δse | mm |  | | | | **$$031** |
| 内直径, Dsi | mm | Dsi = Dbi | | | | **$$032** |
| 外直径, Dso | mm | Dso = Dsi + 2δsn | | | | **$$033** |
| 中面直径, Dsm | mm | Dsm = (Dsi + Dso)/2 | | | | **$$034** |
| 中面半径, Rsm | mm | Rsm = Dsm/2 | | | | **$$035** |
| 锥 壳 | 厚度附加量, Cc | mm | Cc = Cc1 + Cc2 | | | | **$$036** |
| 有效厚度, δce | mm |  | | | | **$$037** |
| 内压计算内直径, Dbc | mm | Dbc = Dbi | | | | **$$038** |
| 外压计算外直径, Dbo | mm | Dbo = Dso | | | | **$$039** |
| 大端中面直径, Dbm | mm | Dbm = (Dbc + Dbo)/2 | | | | **$$101** |
| 大端单位长度轴向力, f1 | N/mm |  | | | | **$$102** |
| 大端总轴向力, QL | N/mm |  | | | | **$$103** |
| **大 端 筒 体 内 压 计 算 及 校 核** | | | | | | | |
| 大端筒体计算厚度, δsc | | mm |  | | | | **$$040** |
| 大端筒体设计厚度, δsd | | mm | δsd = δsc + Cs2 | | | | **$$041** |
| 大端筒体厚度校核 | | / | δsn ≥ δsd + Cs1 | | | | **$$042** |
| **锥 壳 内 压 计 算 及 校 核** | | | | | | | |
| 锥壳大端计算厚度, δcc | | mm |  | | | | **$$043** |
| 锥壳设计厚度, δcd | | mm | δcd = δcc + Cc2 | | | | **$$044** |
| 锥壳厚度校核 | | / | δcn ≥ δcd + Cc1 | | | | **$$045** |
| **内 压 作 用 下 大 端 连 接 处 加 强 段 设 计** | | | | | | | |
| 参数, | | / |  | | | | **$$046** |
| 临界值, | | / | 根据半顶角α查图 5-11 | | | | **$$047** |
| 是否需要加强设计？ | | / |  | | | | **否** |
| **内 压 和 轴 向 载 荷 共 同 作 用 下 大 端 连 接 处 的 加 强 设 计** | | | | | | | |
| 参数, | | / |  | | | | **$$049** |
| 临界半顶角, Δ | | ° | 根据查表5-5 | | | | **$$050** |
| 是否需要加强设计? | | / | α > Δ | | | | **是** |
| 判断是否需要加强圈 | 材料影响系数, k | / | k = 1.0 **[见注]** | | | | **1.0** |
| 所需加强面积, ArL | mm2 |  | | | | **$$105** |
| 大端筒体及锥壳  有效加强面积, AeL | mm2 |  | | | | **$$106** |
| 壳体加强面积校核 | / | AeL ≥ ArL | | | | **不合格** |
| 是否需要加强圈 | / | / | | | | **是** |
| 加强圈所需截面积, A | | mm2 | A = ArL - AeL | | | | **$$204** |
| 加强圈边缘到锥壳  和筒体连接处的最大距离, Wr | | mm |  | | | | **$$205** |
| 加强圈形心到锥壳  和筒体连接处的最大距离, Lr | | mm |  | | | | **$$206** |
| **压 力 试 验** | | | | | | | |
| 锥壳试验压力, PcT | | MPa | PcT = 1.25×Pd×[σ]c/max{[σ]ct , [σ]ct1} | | | | **$$052** |
| 大端筒体试验压力, PsT | | MPa | PsT = 1.25×Pd×[σ]s/max{[σ]st , [σ]st1} | | | | **$$053** |
| 取用试验压力, PT | | MPa | PT = min{ PcT, PsT } | | | | **$$054** |

注：加强圈可设置在连接处附近的锥壳或筒体上；设置在锥壳上时，加强圈材料须和锥壳同材质、同厚度；设置在大端筒体上时，加强圈材料须和大端筒体同材质、同厚度。